



①⑨ **BUNDESREPUBLIK
DEUTSCHLAND**



**DEUTSCHES
PATENT- UND
MARKENAMT**

⑫ **Gebrauchsmusterschrift**
⑩ **DE 203 06 924 U 1**

⑤① Int. Cl.⁷:
F 16 C 29/10
B 23 Q 1/28

②① Aktenzeichen: 203 06 924.2
②② Anmeldetag: 5. 5. 2003
④⑦ Eintragungstag: 7. 8. 2003
④③ Bekanntmachung
im Patentblatt: 11. 9. 2003

DE 203 06 924 U 1

⑥⑥ Innere Priorität:
103 02 225. 2 20. 01. 2003

⑦③ Inhaber:
InnoTech Engineering GmbH, 85567 Bruck, DE

⑦④ Vertreter:
Patentanwälte Eder & Schieschke, 80796 München

⑤④ **Klemm- und/oder Bremsvorrichtung**

⑤⑦ **Klemm- und/oder Bremsvorrichtung**

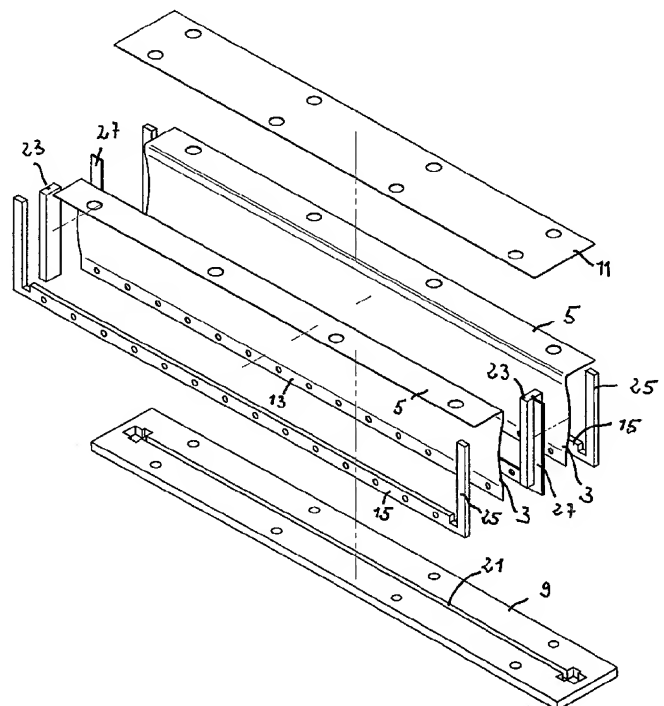
a) mit einem Basiselement (7), welches über wenigstens zwei benachbarte Wandungen (3) fest mit einem Beaufschlagungselement (17) verbunden ist, über welches die erzeugten Klemm- und/oder Bremskräfte auf ein Objekt (39) übertragbar sind,

b) wobei die wenigstens zwei benachbarten Wandungen (3) einen mit Überdruck oder Unterdruck beaufschlagbaren im Wesentlichen abgedichteten Druckraum definieren,

c) wobei die wenigstens zwei Wandungen (3) jeweils einen Biegebereich (3a) aufweisen, der so zugfest und dennoch so elastisch biegebar ausgebildet ist, dass die Biegebereiche (3a) zwischen dem Basiselement (7) und dem Beaufschlagungselement (17) ein federndes Element bilden, und

d) dass über das Beaufschlagungselement (17) im drucklosen Einbauzustand der Klemm- und/oder Bremsvorrichtung (1) eine vorbestimmte Klemm- und/oder Bremskraft auf das Objekt (39) ausübbar ist, und

e) wobei die wenigstens zwei Wandungen (3) und deren Biegebereiche (3a) so gestaltet sind, dass bei einer Beaufschlagung des Druckraums mit Überdruck oder Unterdruck in Folge einer Änderung der Krümmung der Biegebereiche (3a) eine Änderung der durch das Beaufschlagungselement (17) auf das Objekt (39) übertragbaren Klemm- und/oder Bremskräfte bewirkt wird oder eine Bewegung des Beaufschlagungselements (17) in Richtung auf das Basiselement (7) oder von diesem weg erfolgt.



DE 203 06 924 U 1

Klemm- und/oder Bremsvorrichtung

Die Erfindung betrifft eine Klemm- und/oder Bremsvorrichtung mit den Merkmalen des Oberbegriffs des Schutzanspruchs 1.

5

Klemm- oder Bremsvorrichtungen sind in den verschiedensten Ausführungsformen für die verschiedensten Anwendungsfälle bekannt. So ist in der EP-A-0 936 366 eine Bremsvorrichtung für eine Linearführung bekannt, welche einen Tragkörper aufweist, der längs einer Führungsschiene verfahrbar ist. Der Tragkörper weist Bremsbacken auf, die auf die beiden Längsseiten einwirken. Der Tragkörper ist H-förmig ausgebildet und weist einen dünnen elastisch biegsamen Steg und zwei untere Schenkel auf, mit welchen er die Führungsschiene umgreift. Zwischen jeweils einem unteren Schenkel und der Führungsschiene ist eine Bremsbacke angeordnet. Der Tragkörper ist mit zwei oberen Schenkeln versehen, die gemeinsam mit dem Steg einen Aufnahmeraum bilden, in welchem ein auf die oberen Schenkel einwirkendes krafterzeugendes Mittel vorgesehen ist. Hierbei kann es sich um eine hydraulisch oder pneumatisch betätigbare Kniehebelmechanik oder einen Piezoaktuator handeln. Des Weiteren kann als Kraftwandler ein hydraulisch oder pneumatisch betätigbarer Keilschieber vorgesehen sein, der in einem hierzu sich in Längsrichtung der Bremsvorrichtung verjüngend ausgebildeten Raum zwischen den oberen Schenkeln des Tragkörpers geführt ist. In allen Fällen erfolgt durch die Kraftbeaufschlagung der beiden oberen Schenkel ein Biegen des elastischen Stegs, so dass die beiden unteren Schenkel mit den Bremsbacken nach innen bewegt werden bzw. die Führungsschiene mit einer größeren Kraft beaufschlagen.

10

15

20

25

Nachteilig bei dieser bekannten Bremsvorrichtung in Verbindung mit dem Einsatz eines elektromechanischer Wandler, beispielsweise eines Piezoelements, ist insbesondere dessen Empfindlichkeit gegenüber Erschütterungen oder anderweitige mechanische Belastungen.

Der Einsatz einer Kniehebelmechanik oder eines Keilschiebers bedeutet ebenso wie ein elektromechanischer Wandler einen hohen Montage- bzw. Herstellungsaufwand.

5 Zudem besteht insbesondere bei Klemmvorrichtungen die Forderung nach ausreichend hohen Klemmkraften, die sich bei bekannten Vorrichtungen nur mit einem relativ hohen konstruktiven und damit finanziellen Aufwand realisieren lassen.

10 Aus der US 5,855,446 ist eine hydraulische Klemmbuchse bekannt, welche an einer Welle ausgerichtet und mit ihr bspw. drehfest verbunden werden kann. Die Buchse weist einen im wesentlichen stabilen Buchsenkörper auf, der in einem Abstand um eine Antriebswelle angeordnet ist. An diesen Buchsenkörper angrenzend und der Welle zugewandt ist eine mit Druck beaufschlagbare Kammer vorgesehen. Eine sich im wesentlichen parallel zur Welle erstreckende Seitenwand dieser Kammer dient hier gleichzeitig als Bremsselement, welches bei Druckbeaufschlagung der Kammer durch die

15 Expansion der Kammer gegen die Welle gedrückt wird, um so eine reibschlüssige Verbindung herzustellen. Durch eine Σ -förmige Ausbildung der seitlich angrenzenden Wände der Kammer soll verhindert werden, daß sich die Buchse bei Druckbeaufschlagung der Kammer schief zur Welle ausrichtet. Die Σ -förmigen Seitenwände der Kammer ermöglichen im Beaufschlagungsfall eine Ausdehnung dieser Seitenwände in radialer Richtung auf die Welle zu, noch bevor der zunehmende Kammerdruck auch die

20 parallel zur Welle verlaufende Kammerwand gegen die Welle preßt. So kann sich die Buchse rechtwinklig zur Wellenachse ausrichten, bevor die drehfeste Verbindung erzeugt wird.

25 Diese Klemmvorrichtung weist keine günstige Kräfteübersetzung für die Erzeugung hoher Anpreßkräfte auf. Ferner ist die Kammer in ihrer Gestalt und insbesondere in Ihrer Anordnungsmöglichkeit relativ zum Buchsenkörper eingeschränkt. Bremswirkung kann hier nur durch Beaufschlagung mit Überdruck erzielt werden, und das eigentliche Bremsselement, welches gegebenenfalls hohe Antriebskräfte übertragen muß, ist nicht

fest mit dem Buchsenkörper verbunden, sondern nur über die erzwungenerweise relativ instabile Druckkammer.

5 Aus der WO 01/34990 A1 der Anmelderin ist eine Klemm- und/oder Bremsvorrichtung bekannt, bei der an einem Grundkörper eine mit Druck beaufschlagbare Kammer vorgesehen ist, die zumindest in einem Teilbereich von wenigstens einer biegbaren aber zug- und/oder druckfesten Wandung begrenzt ist. Die der Wandung gegenüberliegende Begrenzung der Kammer kann ebenfalls wie die erste Wandung ausgeführt sein. Sie kann aber auch starrer Teil eines Körpers sein. Bevorzugt liegen die Wandungen in einem
10 verhältnismäßig geringem Abstand. Die aus der Verformung der Kammer resultierenden Kräfte werden mindestens zum Teil in Richtung bzw. entlang der Wandung geleitet und im Bereich der Verbindung der Wandung mit einem Grundkörper in diesen eingeleitet. Wählt man den Angriffspunkt solcher Kräfte an dem Grundkörper geeignet aus, und ist dieser Grundkörper wenigstens teilweise elastisch verformbar, so können die
15 Kräfte über diesen Grundkörper an andere Stellen des Grundkörpers, bspw. in Klemm- oder Bremsbereiche übertragen werden. Ein entsprechendes Brems- oder Klemmmittel in diesen Bereichen kann dann mittels der Kräfte in eine Beaufschlagungsposition hinein oder aus dieser heraus bewegt werden, um ein Führungselement oder ein zu klemmendes oder zu bremsendes Element zu bremsen oder freizugeben. Dabei kann sowohl
20 aufgebracht Über- als auch Unterdruck in der Kammer genutzt werden, um sowohl Zug- als auch Druckkräfte in den Grundkörper einzuleiten. Selbstverständlich können die Klemm- und/ oder Bremsbereiche vor und nach der Krafteinleitung noch in Eingriff mit dem Führungselement oder dem zu klemmenden oder zu bremsenden Element stehen, wobei sich jedoch Änderungen der Beaufschlagungskräfte zwischen den
25 Klemm- und/oder Bremsbereichen und dem jeweils anderen Element ergeben.

Diese bekannte Klemm- und/oder Bremsvorrichtung geht von der Erkenntnis aus, dass eine geeignete Kammer bei Beaufschlagung mit Unter- oder Überdruck eine Verformung anstrebt. Wird diese Kammer zu einem großen Teil von wenigstens einer annähernd ebenen Wandung gebildet, so verursacht Über- oder Unterdruck in der Kammer
30

zunächst eine Verformung in eine erste Richtung, welche im wesentlichen senkrecht zu dieser Wandung verläuft. Um der Verformung (Expansion oder Kontraktion) in dieser ersten Richtung nachzugeben resultiert daraus entsprechend umgekehrt eine Kontraktion oder Expansion der Kammer in eine im allgemeinen senkrecht zur ersten Richtung (also im wesentlichen parallel zu der Wandung) verlaufende zweite Richtung. Dabei wird die Tatsache genutzt, dass geringe Kräfte bzw. Verformungen in der ersten Richtung große Kräfte in der zweiten Richtung erzeugen, die zum Bremsen bzw. Klemmen oder zum Lösen vorgespannter Klemm- bzw. Bremsvorrichtungen genutzt werden können.

10

Ausgehend von diesem Stand der Technik liegt der Erfindung die Aufgabe zugrunde, eine Klemm- und/oder Bremsvorrichtung zu schaffen, welche mit geringerem konstruktiven Aufwand herstellbar ist und mit welcher auf einfache Weise ausreichend hohe Brems- bzw. Klemmkräfte erzeugt werden können.

15

Die Erfindung löst diese Aufgabe mit den Merkmalen des Patentanspruchs 1.

20

Die Erfindung geht von der Erkenntnis aus, dass mittels zweier Wandungen, die zwischen einem Basiselement und einem Beaufschlagungselement angeordnet sind und diese Elemente verbinden, ein mit Druck beaufschlagbarer Raum definiert werden kann, wobei die beiden Wandungen jeweils einen Biegebereich aufweisen, der so zugfest und dennoch so elastisch biegebar ausgebildet ist, dass die Biegebereiche zwischen dem Basiselement und dem Beaufschlagungselement ein federndes Element bilden. Die beiden Wandungen und deren Biegebereiche sind so gestaltet, dass bei einer Druckbeaufschlagung des Druckraums mit Über- oder Unterdruck in Folge einer Änderung der Krümmung der Biegebereiche eine Änderung der durch das Beaufschlagungselement auf das Objekt übertragenen Klemm- und/oder Bremskräfte bewirkt wird oder eine Bewegung des Beaufschlagungselements in Richtung auf das Basiselement oder von diesem weg erfolgt. Das Basiselement und das Beaufschlagungselement müssen nicht

25

zwingend mit den Wandungen verbunden sein. Vielmehr können die Wandungen das Basis- und das Beaufschlagungselement jeweils mit ihren Endbereichen beaufschlagen.

5 Bei diesen Ausführungsformen ist es, anders als bei der bekannten Vorrichtung der Anmelderin, möglich, Klemm- und/oder Bremskräfte zu erzeugen oder zu verändern, ohne dass hierzu ein im Wesentlichen starrer Körper deformiert werden müsste. Hierdurch ergibt sich neben einer einfachen Konstruktion eine geringe Baugröße.

10 Die Vorrichtung ist einfach herstellbar, da lediglich das Beaufschlagungselement über zwei Wandungen mit dem Basiselement verbunden werden muss. Selbstverständlich müssen die seitlichen Bereiche der Wandungen ebenfalls im Wesentlichen druckdicht abgeschlossen werden (eine geringe Leckage kann ggf. toleriert werden, z.B. wenn als Druckmedium Druckluft verwendet wird).

15 Anders als bei bekannten Klemmbüchsen, die relativ weiche Wandungen aufweisen, und die lediglich bei Beaufschlagung mittels Überdruck den Abstand zwischen Beaufschlagungselement und Basiselement vergrößern, kann die erfindungsgemäße Vorrichtung auch so ausgestaltet und eingesetzt werden, dass bei einer Beaufschlagung mit Druck (Überdruck oder Unterdruck) der Abstand zwischen Basiselement und Beaufschlagungselement reduziert wird. Mit der erfindungsgemäßen Vorrichtung ist es möglich, bereits im drucklosen Zustand bei einer entsprechenden Montage der Vorrichtung in einer Gesamtvorrichtung eine vorbestimmte Klemm- und/oder Bremskraft zu erzeugen, mit welcher das Beaufschlagungselement mit einem damit zusammenwirkendem Element beaufschlagt wird. Durch die Beaufschlagung mit Überdruck oder Unterdruck
20 können die auf dieses Objekt übertragenen Kräfte erhöht, reduziert oder ganz aufgehoben werden.
25

Die Wandungen können dabei durch das Vorsehen einer entsprechenden Krümmung so ausgestaltet werden, dass jeweils bei Unterdruck oder Überdruck der Abstand zwischen

Basiselement und Beaufschlagungselement vergrößert oder reduziert wird bzw. die erzeugten Kräfte vergrößert oder reduziert werden.

5 Nach einer Ausführungsform der Erfindung verlaufen die Biegebereiche der beiden Wandungen im drucklosen Zustand im Wesentlichen parallel und weisen vorzugsweise einen geringen Abstand auf, der beispielsweise im Bereich von 0,1 mm bis 10 mm, vorzugsweise von 1 mm bis 5 mm liegen kann.

10 Bei dieser Ausführungsform wird sowohl bei einer Beaufschlagung des Druckraums zwischen den Wandungen mit Überdruck als auch bei einer Beaufschlagung mit Unterdruck durch die Zunahme der Krümmung eine Verringerung des Abstands zwischen Basiselement und Druckbeaufschlagungselement bzw. eine Reduzierung der übertragbaren Kräfte erreicht.

15 Die Wandungen können im Ausgangszustand eine geringfügige Krümmung aufweisen, so dass die Biegebereiche eine Präferenzrichtung erhalten. Hierdurch wird bewirkt, dass bei einer Betätigung der durch die Wandungen gebildeten Feder die Biegebereiche der Wandungen in der gewünschten Richtung ausbiegen. Beispielsweise können die Biegebereiche im drucklosen Zustand gegenüber dem durch diese Wandungen definierten
20 Druckraum leicht konvex nach außen gebogen sein. Wird die Klemm- und/oder Bremsvorrichtung derart in eine Gesamtvorrichtung eingebaut, dass im drucklosen Ausgangszustand bereits Kräfte auf das zu beaufschlagende Objekt übertragen werden, so werden die Biegebereiche der Wandungen in Folge der Kompression des durch sie gebildeten federnden Elements definiert weiter in der so vorgegebenen Richtung gebogen. Bei
25 einer dann vorgenommenen Druckbeaufschlagung mit Überdruck erfolgt eine weitere Zunahme der Krümmung und ein Reduzieren bzw. vollständiges Aufheben der übertragenen Kräfte.

30 In gleicher Weise kann eine derart ausgebildete und montierte Vorrichtung selbstverständlich auch mit Unterdruck beaufschlagt werden, wobei die Krümmung der Biegebe-

reiche weiter reduziert und damit die übertragbaren Kräfte erhöht werden. Der maximale Unterdruck ist dadurch vorgegeben, dass die Wandungen selbstverständlich nicht bis über die vollständige Parallelität hinaus aufeinander bewegt werden dürfen, da sonst ein Umspringen der Biegung von konvex nach außen auf konvex nach innen erfolgt.

5 Die Krümmung im drucklosen Zustand kann jedoch auch als konvex nach innen, bezogen auf den Druckraum, vorgegeben sein. Das Verhalten dieser Vorrichtung bei Beaufschlagung mit Überdruck oder Unterdruck ergibt sich analog.

10 Soll, wie vorstehend ausgeführt, eine Zunahme der übertragbaren Kräfte bzw. ein Vergrößern des Abstands zwischen Beaufschlagungselement und Basiselement erfolgen, so muss bei derartigen Ausführungsformen im drucklosen Ausgangszustand die Krümmung der Wände bzw. der Biegebereiche selbstverständlich so gestaltet sein, dass diese bei Beaufschlagung mit Überdruck bzw. Unterdruck reduziert werden kann.

15 Um hohe Kräfte bereits im Ausgangszustand übertragen zu können, ist es vorteilhaft, die Biegebereiche der Wandungen so auszubilden, dass die Krümmungen mathematisch glatten Funktionen folgen und dementsprechend keine scharfen Knicke aufweisen.

20 Nach einer Ausführungsform der Erfindung können die Wandungen als separate Teile ausgebildet sein und einen Befestigungsbereich aufweisen, mit welchem die Wandungen vorzugsweise druckdicht mit dem Basiselement verbunden sind, oder die als separate Teile ausgebildeten Wandungen können in ihren Befestigungsbereichen so gestaltet sein, dass diese nach dem vorzugsweise druckdichten Verbinden miteinander das Basisteil bilden.

25 Die Wandungen können im Bereich des Basiselements jeweils einen rechtwinklig abgewinkelten Befestigungsbereich aufweisen, wobei die Befestigungsbereiche vorzugsweise druckdicht mit einem im Wesentlichen quer zu den Biegebereichen verlaufenden Basiselement verbunden sind. Das Basiselement kann in diesem Fall als Montageplatte ausgebildet sein.

30

In gleicher Weise können die Wandungen als separate Teile ausgebildet sein und einen Befestigungsbereich aufweisen, mit welchem die Wandungen, vorzugsweise druckdicht, mit dem Beaufschlagungselement verbunden sind. Die Befestigungsbereiche können
5 wiederum so gestaltet sein, dass sie nach dem vorzugsweise druckdichten Verbinden miteinander das Beaufschlagungselement bilden.

Nach einer Ausführungsform der Erfindung können die Seitenbereiche der Wandungen mittels stumpf daran anschließender seitlicher Dichtelement abgedichtet sein, die vor-
10 zugsweise aus Kunststoff oder Gummi bestehen können. Bei Krümmungsänderungen der Biegebereiche der Wandungen gleiten diese stumpf auf der betreffenden Oberfläche des Dichtelements. Bei einem entsprechendem Anpressdruck kann jedoch eine ausreichende Dichtigkeit erzielt werden.

Selbstverständlich können jedoch in den Seitenbereichen auch Dichtelemente zwischen den Wandungen vorgesehen, beispielsweise eingeklebt sein, wobei diese Dichtelemente derart flexibel ausgebildet sind, dass dies bei Krümmungsänderungen der Biegebereiche der Wandungen die Bewegungen der Wandungen mitmachen, ohne dass die dichtende Wirkung verloren geht.

20 Zwischen den als separate Teile ausgebildeten Wandungen können im Bereich des Basiselements und/oder des Beaufschlagungselements jeweils ein Abstands- und/oder Dichtelement eingesetzt sein. Dies ermöglicht zum einen die Abdichtung der betreffenden Kanten bzw. Seitenbereiche der Wandungen und zum anderen ein definiertes Vo-
25 lumen des zwischen den Wandungen im drucklosen Ausgangszustand gebildeten Druckraums.

Es ist jedoch ebenfalls möglich, die Wandungen in diesen Bereichen unmittelbar miteinander zu verbinden, ohne dass ein derartiges Element dazwischen gesetzt wäre. Das

definierte Volumen im Ausgangszustand kann dann beispielsweise durch konvex nach außen gewölbte Biegebereiche der Wandungen definiert werden.

5 Nach einer Ausführungsform der Erfindung kann sich ausgehend vom Basiselement oder Beaufschlagungselement ein Haltearm für das betreffende seitliche Dichtelement in Richtung auf das jeweils andere Element (Beaufschlagungselement oder Basiselement) erstrecken, wobei das seitliche Dichtelement vorzugsweise zwischen den seitlichen Stirnflächen der Wandungen und dem Haltearm angeordnet ist. Das Dichtelement kann eine bestimmte Flexibilität aufweisen und der Abstand zwischen den seitlichen
10 Stirnwandungen und dem Haltearm kann so bemessen sein, dass das Dichtelement mit einer vorbestimmten Anpresskraft gegen die seitlichen Stirnflächen gedrückt wird.

15 Nach einer Ausführungsform der Erfindung kann der Bewegungsweg der Biegebewegung der Biegebereiche der Wandungen bei Druckbeaufschlagung durch einen mechanischen Anschlag begrenzt sein, wobei der Anschlag vorzugsweise mit dem Basiselement verbunden ist. Der Anschlag kann so stabil ausgeführt sein und gegebenenfalls die kompletten Biegebereiche abdecken, so dass eine Zerstörung der Vorrichtung auch bei einer Überschreitung des vorgesehenen Maximaldrucks vermieden bzw. bei einer tatsächlich erfolgenden Zerstörung keine Gefährdung von in der Umgebung befindlichen
20 Personen oder Gegenständen erfolgen kann.

25 Nach einer anderen Ausführungsform der Erfindung können mit einem Basiselement mehrere Beaufschlagungselemente über jeweils zwei Wandungen verbunden sein. An dieser Stelle sei daraufhin gewiesen, dass selbstverständlich auch die Verbindung von Basiselement und Beaufschlagungselement über jeweils mehrere Paare von Wandungen möglich ist, die jeweils einen druckbeaufschlagbaren Raum definieren.

30 Im Fall mehrerer, an einem Basiselement angeordneter Beaufschlagungselemente kann das Basiselement in einer speziellen Ausführungsform ringförmig, vorzugsweise kreisringförmig ausgebildet sein.

5 Hierdurch ist es beispielsweise möglich, ein stangenförmiges Element um seinen Außenumfang herum mit mehreren Beaufschlagungselementen zu klemmen bzw. zu bremsen. Selbstverständlich können die Beaufschlagungselemente auch radial vom ringförmigen Basiselement nach außen erstreckend ausgebildet sein, so dass auf diese Weise eine klemmende bzw. bremsende Wirkung durch eine innerhalb eines rohrförmigen Elements angeordnete Klemm- und/oder Bremsvorrichtung erzeugt werden kann, wie dies beispielsweise bei einer Trommelbremse der Fall ist.

10 Die Paare von Wandungen bzw. die Beaufschlagungselemente können dabei vorzugsweise jeweils in einer Ebene liegend und eng benachbart angeordnet sein.

15 Eine derartige Vorrichtung nach der Erfindung kann beispielsweise dadurch hergestellt werden, dass die Paare von Wandungen durch zwei Wandungselemente gebildet sind, welche als ringförmige, vorzugsweise als radial geschlitzte Platten ausgebildet sind. Die Wandungsbereiche zwischen den Schlitzten bilden bei einer derartigen Ausführungsform die Biegebereiche, an deren Ende jeweils ein Befestigungsbereich vorgesehen ist, welcher mit dem jeweiligen Beaufschlagungselement verbunden ist oder diese bildet. Der zusammenhängende Bereich der Wandungselemente (in Umfangsrichtung) bildet eine
20 weiteren Befestigungsbereich, der mit dem Basiselement verbunden ist oder dieses bildet.

25 Die Abdichtung zwischen den Wandungen kann dadurch erfolgen, dass zwischen den separat ausgebildeten Wandungselementen zwei ringförmige Dichtelemente vorgesehen sind, die einen gemeinsamen Druckraum für die Paare von Wandungen bilden, wobei die Dichtelemente vorzugsweise dichtend zwischen den Befestigungsbereichen der Wandungselemente gehalten sind.

In den Biegebereichen der Wandungselemente kann jedoch anstelle zweier separater ringförmiger Dichtelemente auch ein Schlauchringelement vorgesehen sein, welches den gemeinsamen Druckraum für die Paare von Wandungen bildet.

- 5 Anstatt mit jedem Wandungspaar jeweils ein separates Beaufschlagungselement zu verbinden oder an diesem vorzusehen, kann auch ein einziges ringförmiges, vorzugsweise geschlitztes Beaufschlagungselement jeweils von den Endbereichen der Wandungspaare beaufschlagt werden.
- 10 Das Basis kann als im Wesentlichen geschlossenes, vorzugsweise zweiteiliges Gehäuse ausgebildet sein, in welchem die Wandungselemente aufgenommen sind, wobei vorzugsweise Innenwandungen des Gehäuses eine maximale Biegung der Biegebereiche der Wandungen begrenzen.
- 15 Auch das ringförmige, vorzugsweise geschlitzte Beaufschlagungselement kann im Gehäuse gehalten und hinsichtlich seiner radialen Dimensionsänderungen geführt sein.

- In einer anderen Ausführungsform können das Basiselement und das Beaufschlagungselement miteinander verbunden und als einstückiger Grundkörper mit einem Klemm- und/oder Bremsbereich ausgebildet sind, wobei die wenigstens zwei Wandungen mit ihren Endbereichen den Grundkörper im drucklosen Zustand so beaufschlagen, dass durch eine elastische Verformung des Grundkörpers mittels des Klemm- und/oder Bremsbereichs eine Änderung der durch das Beaufschlagungselement auf das Objekt übertragbaren Klemm- und/oder Bremskräfte bewirkt wird oder eine Bewegung des
- 20 Beaufschlagungselements in Richtung auf das Basiselement oder von diesem weg erfolgt. Durch die im drucklosen Zustand von den Wandungen auf den Grundkörper ausgeübten Vorspannungskräfte ist es auch ohne eine feste Verbindung der Wandungen mit dem Grundkörper möglich eine Vorrichtung zu schaffen, die bei einer Druckbeaufschlagung des Druckraums zwischen den Wandungen so elastisch verformt wird, dass
- 25 sich die von den Endbereichen der Wandungen beaufschlagten Bereiche des Grundkör-
- 30

pers in Richtung ihrer nicht vorgespannten Ausgangsposition bewegen. Dabei können die Klemm- und/oder Bremsbereiche so am Grundkörper vorgesehen sein, dass sich bei einer Druckbeaufschlagung entweder ein Lösen (bzw. eine Reduzierung der Klemm- oder Bremskräfte) oder ein Klemmen (bzw. eine Erhöhung der Klemm- oder Bremskräfte) ergibt.

Der Grundkörper (59) kann im Wesentlichen H-förmig ausgebildet sein, wobei die Klemm- und oder Bremsbereiche an den im Wesentlichen parallelen Schenkeln des Grundkörpers auf einer Seite des Mittelstegs des Grundkörpers vorgesehen sind und wobei die Wandungen zwischen den parallelen Schenkeln des Grundkörpers auf der anderen Seite des Mittelstegs des Grundkörpers vorgesehen sind und diese beaufschlagen, wobei der Grundkörper im Bereich des Mittelstegs oder der Verbindungsbereiche des Mittelstegs mit den Schenkeln elastisch deformierbar ist.

Nach einer anderen Ausführungsform kann der Grundkörper (59) im Wesentlichen U-förmig ausgebildet sein, wobei die Klemm- und/oder Bremsbereiche an den im Wesentlichen parallelen Schenkeln des Grundkörpers vorgesehen sind und wobei die Wandungen zwischen den parallelen Schenkeln des Grundkörpers vorgesehen sind und diese beaufschlagen, wobei der Grundkörper im Bereich der Basis des U und/oder die Schenkel des U-förmigen Grundkörpers elastisch deformierbar ist.

Weitere Ausführungsformen der Erfindung ergeben sich aus den Unteransprüchen.

Die Erfindung wird nachfolgend an Hand in der Zeichnung dargestellter Ausführungsbeispiele näher erläutert. In der Zeichnung zeigen

Figur 1 eine erste Ausführungsform einer Klemm- und/oder Bremsvorrichtung in einer perspektivischen Explosionsansicht (Fig. 1a) und einer perspektivischen, fertig montierten Ansicht (Fig. 1b) sowie einen Querschnitt durch die fertig montierte Vorrichtung;

Figur 2 eine perspektivische Darstellung einer Linearführung mit darin angeordneter Klemm- und/oder Bremsvorrichtung nach Figur 1 (Fig. 2a) sowie einen Querschnitt durch die Linearführung (Fig. 2b);

5

Figur 3 einen Querschnitt durch eine Linearführung ähnlich Fig. 2, jedoch mit einer darin angeordneten zweiten Ausführungsform einer Klemm- und/oder Bremsvorrichtung in arretiertem bzw. gebremstem Zustand (Fig. 3a) sowie in gelöstem Zustand (Fig. 3b)

10

Figur 4 eine perspektivische Ansicht (Fig. 4a) einer weiteren Ausführungsform einer Klemm- und/oder Bremsvorrichtung ähnlich der Ausführungsform in Fig. 3 sowie einen Querschnitt durch diese Vorrichtung (Fig. 4b);

15

Figur 5 eine perspektivische Darstellung einer Anordnung mehrerer Klemm- und/oder Bremsvorrichtungen ähnlich Fig. 3 um den Umfang eines scheibenartigen zuklemmenden bzw. bremsenden Elements;

20

Figur 6 eine perspektivische Teildarstellung (Fig. 6a) einer ringförmig ausgebildeten Klemm- und/oder Bremsvorrichtung mit mehreren Beaufschlagungselementen für das Beaufschlagen eines im Querschnitt kreiszylindrischen Objekts sowie eine perspektivische Teildarstellung der Vorrichtung in fertig montiertem Zustand (Fig. 6b), wobei ein schlauchringförmiges Dichtelement zur Bildung des druckbeaufschlagbaren Raums vorgesehen ist;

25

Figur 7 eine weitere Ausführungsform ähnlich Fig. 6, wobei der druckbeaufschlagbare Raum mittels zweier kreisringförmiger Dichtelemente gebildet ist.

30

Figur 8 eine perspektivische Darstellung (Fig. 8a) einer ringförmig ausgebildeten Klemm- und/oder Bremsvorrichtung ähnlich Fig. 6, jedoch mit einem ge-

schlitzten Beaufschlagungselement für das Beaufschlagen eines im Querschnitt kreiszylindrischen Objekts sowie zwei Schnittdarstellungen im drucklosen Zustand (Fig. 8b) und druckbeaufschlagtem Zustand (Fig. 8c);

- 5 Figur 9 zwei Schnittdarstellungen einer Ausführungsform mit einem im Querschnitt H-förmigen Beaufschlagungselement, welches mittels zwei paralleler Wandungen, die einen Druckbeaufschlagungsraum begrenzen, beaufschlagt ist, im drucklosen (vorgespannten) Zustand (Fig. 9a) und druckbeaufschlagtem (gelöstem) Zustand (Fig. 9b).

10

- Die in Fig. 1 dargestellte Klemm- und/oder Bremsvorrichtung 1 umfasst, wie aus der Explosionsdarstellung nach Fig. 1a ersichtlich, zwei separat ausgebildete Wandungen bzw. Wandungselemente 3, die an einem Ende (oberer Bereich) rechtwinklig zum übrigen Verlauf der Wandungen abgewinkelt sind. Diese Befestigungsbereiche 5 sind in
15 montiertem Zustand mit einem Basiselement 7 verbunden, welches durch eine Halteplatte 9 und eine Abdichtplatte 11 gebildet ist. Im unteren Bereich weisen die Wandungen bzw. die Wandungselemente 3 jeweils einen weiteren Befestigungsbereich 13 auf, der im montierten Zustand zwischen zwei Montageteilen 15 eines Beaufschlagungselements 17 gehalten ist. Zwischen den Befestigungsbereichen 13 ist ein Abstands- und/oder Dichtelement 19 gehalten, welches im Wesentlichen die selbe Länge und die selbe Höhe aufweist wie die Montageteile 15 des Beaufschlagungselements 17. Das Verbinden der Montageteile 15 mit den Befestigungsbereichen 13 der Wandungselemente 3 und dem Abstands- und/oder Dichtelement 19 kann beispielsweise durch Ver-
20 schrauben, Verschweißen, Verkleben oder Verlöten erfolgen.
- 25

Die Verbindung erfolgt dabei vorzugsweise derart, dass entlang der Verbindungslinie eine druckdichte Verbindung entsteht.

Die Montage der Vorrichtung kann so erfolgen, dass zunächst die Wandungselemente 3 durch einen mittigen Längsschlitz 21 der Halteplatte 9 gesteckt werden, bis die abgewinkelten Befestigungsbereiche 5 auf der Oberfläche der Halteplatte 9 aufliegen. Anschließend kann das Abstands- und/oder Dichtelement 19 zwischen die Befestigungsbereiche 13 der Wandungselemente 3 eingesetzt werden. Das Beaufschlagungselement 17 wird durch das außenseitige Aufsetzen der Montageteile 15 auf die Befestigungsbereiche 13 und das Verbinden dieser Elemente in den betreffenden Bereichen, beispielsweise durch Vernieten, Verschrauben, Verschweißen oder dergleichen hergestellt. Der nach oben offene Schlitz zwischen den Wandungselementen 3 wird mittels einer Abdichtplatte 11 verschlossen, welches auf die abgewinkelten Befestigungsbereiche 5 aufgelegt wird. Die Abdichtplatte wird, beispielsweise durch Verschrauben oder Vernieten, mit der Halteplatte 9 verbunden, wobei die abgewinkelten Befestigungsbereiche 5 fixiert werden. Selbstverständlich können diese Bereiche der Halteplatte 9, der Abdichtplatte 11 und der dazwischen angeordneten Befestigungsbereiche 5 auch in jeder anderen Weise verbunden werden, die eine im Wesentlichen druckdichte Verbindung darstellt. Das Zuführen eines Druckmediums in den Raum zwischen den Wandungselementen 3 kann beispielsweise durch eine nicht näher dargestellte Öffnung in der Abdichtplatte 11 im Bereich des mittigen Längsschlitzes 21 der Halteplatte 9 erfolgen.

Die seitliche Abdichtung des druckbeaufschlagbaren Raums zwischen den Wandungen 3 kann mittels zweier seitlicher Dichtelemente 23 erfolgen. Diese sind jeweils zwischen einem sich von den Montageteilen 15 außenseitig nach oben erstreckenden Arms 25 sowie mittels eines entsprechenden, sich außenseitig vom Abstands- und/oder Dichtelement 19 nach oben erstreckenden Arms 27 zwischen den seitlichen Stirnflächen der Wandungen 3 und den Armen 25, 27 gehalten. Die Dichtelemente 23 können aus einem ausreichend flexiblen Kunststoff oder aus Gummi bzw. Hartgummi bestehen. Das Dichtelement kann mittels der Arme 25, 27 mit ausreichendem Druck an die seitlichen Stirnflächen der Wandungen 3 gepresst sein, um eine ausreichend druckdichte Abdichtung zu gewährleisten.

An dieser Stelle sei darauf hingewiesen, dass es sich bei dem in Fig. 1 dargestellten Zustand der Klemm- und/oder Bremsvorrichtung 1 um den druckbeaufschlagten Zustand handeln kann. In diesem Zustand sind die Biegebereiche 3a der Wandungen 3, bezogen auf den druckbeaufschlagbaren Raum zwischen den Wandungen 3, konvex nach außen dargestellt. Im drucklosen Zustand können die Biegebereiche 3a der Vorrichtung 1 nach Fig. 1 beispielsweise im Wesentlichen parallel und eben verlaufen.

Die Biegebereiche 3a sind so ausgestaltet und dimensioniert, dass die Biegebereiche zwischen dem Basiselement 7 und dem Beaufschlagungselement 17 ein federndes Element bilden, welches in der Lage ist, bereits im drucklosen Zustand eine ausreichende Beaufschlagungskraft auf ein zu klemmendes oder zu bremsendes Objekt zu übertragen. Beispielsweise können die Wandungen aus einem Federstahlblech hergestellt sein, dessen Dicke beispielsweise 0,5 mm betragen kann.

Um bei einer Beaufschlagung des Beaufschlagungselements 17 mit einer vorbestimmten Kraft im drucklosen Zustand zu gewährleisten, dass die Biegebereiche 3a jeweils konvex nach außen gebogen werden, können die Biegebereiche 3a auch im drucklosen Zustand eine leichte, nach außen konvexe Biegung aufweisen, hierdurch wird eine entsprechende Präferenz für die gewünschte Biegerichtung erreicht.

Selbstverständlich ist jedoch ebenfalls möglich, die Ausführungsform nach Fig. 1 als Darstellung des drucklosen Zustand aufzufassen. Mittels einer derartigen Ausführungsform, die bereits im drucklosen Zustand eine deutliche, nach außen konvexe Biegung der Biegebereiche 3a aufweist, kann ebenfalls mittels einer Beaufschlagung des Druckraums mit Überdruck erreicht werden, dass sich der Abstand zwischen Beaufschlagungselement 17 und Basiselement 9 reduziert bzw. dass sich die bei einer im drucklosen Zustand vorgespannt montierten Vorrichtung auf das zu beaufschlagende Objekt übertragenen Kräfte reduzieren. Zusätzlich kann erreicht werden, dass bei einer Beaufschlagung des Druckraums mit Unterdruck die übertragenen Kräfte erhöht werden, da die Biegebereiche 3a bei einer derartigen Druckbeaufschlagung nach innen bewegt

werden sollen und sich demzufolge der Abstand zwischen Beaufschlagungselement 17 und Basiselement 9 zu vergrößern versucht.

Die Wirkung der Vorrichtung 1 in Fig. 1 ist in Fig. 2 am Beispiel einer Linearführung 29 dargestellt. Die Linearführung 29 umfasst einen Schlitten 31, auf dem ein beliebiges weiteres Objekt angeordnet bzw. mit dem ein beliebiges weiteres Objekt verbunden sein kann. Der Schlitten 31 ist mittels näher nicht dargestellter Rollen- oder Kugellager auf einer Schiene 33 geführt. Die Vorrichtung 1 nach Fig. 1 ist unterhalb einer Trägerplatte 35 des Schlittens 31 und seitlich neben dem Verlauf der Schiene 33 montiert. Hierzu kann die Halteplatte 9 in nicht näher dargestellter Weise mit der Unterseite der Trägerplatte 35 verbunden, beispielsweise verschraubt sein.

Bei der Darstellung in Fig. 2 ist davon ausgegangen, dass sich die Vorrichtung 1 in Fig. 2b in druckbeaufschlagtem Zustand befindet, demzufolge die Biegebereiche 3a der Wandungselemente 3 gegenüber dem drucklosen Zustand (mit im Wesentlichen parallel und eben verlaufenden Druckbereichen) konvex nach außen gebogen sind und infolgedessen das Beaufschlagungselement 17 von einer Beaufschlagungsfläche 37 eines Objekts 39, auf dem die Schiene 33 montiert ist, abgehoben wurde.

Die Funktionsweise einer derartigen Ausführungsform einer Klemm- und/oder Bremsvorrichtung 1 in Verbindung mit einer Linearführung 29 ist nochmals an Hand einer leicht abgewandelten Ausführungsform in den Fig. 3a und Fig. 3b im Querschnitt dargestellt. Bei dieser Linearführung 29 findet eine Klemm- und/oder Bremsvorrichtung 1 in einer leicht abgeänderten Ausführungsform Verwendung, bei der auch der obere Bereich bzw. das Basiselement 7 durch zwei Montageteile 41 gebildet ist, welche auf beiden Seiten von oberen Befestigungsbereichen der Wandungselemente 3 angeordnet sind. Wie im Fall des Beaufschlagungselements 17 ist in diesem Fall zwischen den oberen Befestigungsbereichen der Wandungselemente 3 ebenfalls eine Abstands- und/oder Dichtelement 43 eingesetzt. Das Verbinden der Montageteile 41, der oberen Befestigungsbereiche der Wandungselemente 3 und des dazwischen angeordneten Ab-

stands- und/oder Dichtelement 43 kann wiederum durch Verschrauben, Vernieten, Verschweißen oder dergleichen erfolgen. Das Basiselement 7 kann dann mit einer Längsseite der Trägerplatte 35 verbunden, beispielsweise verschraubt werden. Das Zuführen des Druckmediums kann beispielsweise durch einen oder mehrere Kanäle
5 (nicht dargestellt) im Basiselement 7 erfolgen. Teile der Kanäle können hierzu in den Montageteilen 41, den Befestigungsbereichen der Wandungselemente 3 bzw. dem Abstands- und/oder Dichtelement 43 vorgesehen sein.

Fig. 3a zeigt den drucklosen Zustand der Vorrichtung 1. In diesem Zustand ist das Beaufschlagungselement 17 mit einer vorbestimmten Kraft gegen die Beaufschlagungsfläche 37 des Objekts 39 gepresst. Die durch diesen vorgespannten Montagezustand bedingte leichte Krümmung der Biegebereiche 3a der Wandungselemente 3 ist bei der Darstellung in Fig. 3a vernachlässigt. Die Vorspannkraft kann dadurch bestimmt werden, dass das Beaufschlagungselement 17 im vorgespannten Montagezustand um einen
10 vorbestimmten Weg gegenüber dem entlasteten Zustand in Richtung auf das Basiselement 7 zu bewegt ist.

Bei einer Beaufschlagung des Druckraums zwischen den Wandungselementen 3 mit Druck durch das Zuführen eines beliebigen Druckmediums, vorzugsweise Druckluft, werden die Biegebereiche 3a konvex nach außen gebogen und demzufolge reduziert
20 sich die Vorspannkraft bzw. wird das Beaufschlagungselement 17 letztlich vollständig von der Beaufschlagungsfläche 37 abgehoben. Hierdurch lässt sich die Bremswirkung bzw. Klemmwirkung reduzieren oder vollkommen aufheben.

Die in Fig. 4 dargestellte Ausführungsform einer Klemm- und/oder Bremsvorrichtung 1 entspricht im Wesentlichen den zuvor erläuterten Ausführungsformen. Zusätzlich weisen die Montageteile 41, welche vom Basiselement 7 umfasst sind bzw. dieses bilden, zusätzlich Anschläge 45 auf, die als begrenzende Elemente hinsichtlich der maximalen Krümmung der Biegebereiche 3a der Wandungselemente 3 berücken. Die Anschläge 45
25 erstrecken sich vom oberen Bereich der Montageteile 41 aus in Richtung auf das Beauf-
30

schlagungselement 17. Die Anschläge können sich selbstverständlich auch im Querschnitt über den gesamten Biegebereich 3a erstrecken. Die Anschläge 45 gewährleisten somit, dass auch bei einer Überschreitung des zulässigen Maximaldrucks bei der Beaufschlagung des zwischen den Wandungselementen 3 gebildeten Druckraums die Wandungen nicht zerstört werden bzw. im Zerstörungsfall in der Umgebung sämtliche Personen oder Sachen nicht beschädigt werden.

Fig. 5 zeigt eine Anordnung bestehend aus einem beaufschlagendem kreiszylindrischen Objekt 39, um dessen Umfangsfläche in äquidistanten Abständen 4 Klemm- und/oder Bremsvorrichtungen 1 angeordnet sind. Die einzelnen Vorrichtungen 1 können im Wesentlichen so ausgebildet sein, wie dies beispielsweise in den Fig. 3 oder 4 dargestellt ist. Der einzige Unterschied besteht darin, dass die Beaufschlagungselemente 17 an der Beaufschlagungsfläche so ausgestaltet sind, dass die Beaufschlagungsfläche der Beaufschlagungselemente 17 einen Radius aufweist, der dem Radius des zu beaufschlagenden kreiszylindrischen Objekts 39 entspricht.

An dieser Stelle sei der Deutlichkeit halber nochmals darauf hingewiesen, dass bei allen bisher beschriebenen Ausführungsformen von Klemm- und/oder Bremsvorrichtungen 1 das Beaufschlagungselement und das Basiselement jeweils ausschließlich über die Wandungselemente 3 verbunden sind. Die seitlichen Arme 25 bzw. 27 der Montageteile 15 bzw. des Abstands- und/oder Dichtelements 19 dienen lediglich zur Fixierung der seitlichen Dichtelement 23. In gleicher Weise können sich (wie in Fig. 4 dargestellt) entsprechende kurze Haltearme von den Montageteilen 15 in Richtung auf das Beaufschlagungselement 17 erstrecken. Auch diese dienen jedoch lediglich zur Halterung der seitlichen Dichtelemente 23. Zwischen den Stirnseiten der Arme 25, 27 unter der entsprechenden (kurzen) Arme der Montageteile 15 bzw. des dazwischen angeordneten Abstands- und/oder Dichtelement 43 verbleibt ein Spalt, der eine entsprechende freie Bewegung des Beaufschlagungselements 17 gegenüber dem Basiselement 7 ermöglicht.

Die Klemm- und/oder Bremsvorrichtung 1 nach Fig. 6 ist ringförmig ausgebildet (Fig. 6 zeigt nur einen halben Teilring), wobei die Vorrichtung 1 aus zwei radial geschlitzten, ringförmigen Wandungselementen 3' besteht, zwischen welchen im Bereich der inneren Befestigungsbereiche 13 der einzelnen Wandungen jeweils ein Abstands- und/oder Dichtelement 19 angeordnet ist und im Bereich des ringförmigen Befestigungsbereichs 5 ein ringförmiges Abstands- und/oder Dichtelement 43. Zur Montage werden die Wandungselemente 3' in den Befestigungsbereichen 5 und 13 mit den dazwischen angeordneten Abstands- und/oder Dichtelementen 43 bzw. 19 fest verbunden. Das Verbinden kann beispielsweise durch Verschrauben, durch Vernieten, Verschweißen oder dergleichen folgen. Auf diese Weise entsteht die in Fig. 6b dargestellte Klemm- und/oder Bremsvorrichtung 1, welche insgesamt ringförmig ausgebildet ist. Von dem ringförmigen Basiselement 7 ausgehend erstrecken sich mehrere Paare von Wandungen 3 radial nach innen, welche jeweils durch einen radial verlaufenden Schlitz voneinander getrennt sind. Diese Wandungspaare sind jeweils mit einem Beaufschlagungselement 17 verbunden, welche an der innenseitigen Stirnseite Umfangsabschnitte einer kreiszylindrischen Öffnung definieren, in welcher ein kreiszylindrisches Element beaufschlagt werden kann. Hierbei kann es sich um eine rotierende Welle eines Antriebs oder dergleichen handeln. Die Funktionsweise dieser Vorrichtung entspricht analog der Funktionsweise, wie sie zuvor in Verbindung mit den Ausführungsformen in den Figuren 1 bis 5 erläutert wurde.

Die Ausführungsform nach Fig. 6 kann so gestaltet sein, dass zwischen jedem Wandungspaar ein abgeschlossener Druckraum definiert wird. Hierzu müsste beispielsweise in den den radial verlaufenden Schlitz benachbarten Teilen der Wandungen ein Dichtelement gehalten sein, das beispielsweise eingeklebt werden kann. Eine separate Ansteuerung der einzelnen Beaufschlagungselemente 17 ist bei dieser Ausführungsform jedoch nicht nötig. Aus diesem Grund bietet es sich an, sämtliche Druckräume, die durch die Paare von Wandungen definiert werden, zu einem gemeinsamen Druckraum miteinander zu verbinden.

Hierzu ist bei der in Fig. 6 dargestellten Ausführungsform ein ringförmiges Schlauchelement 47 zwischen den Biegebereichen 3a der Wandungselemente 3 eingesetzt.

5 Diesem Schlauchelement 47 kann in nicht näher dargestellter Weise das Druckmedium zugeführt werden. Auf diese Weise werden bei einer Druckbeaufschlagung sämtliche Paare von Wandungen gleichmäßig beaufschlagt und die betreffenden Biegebereiche 3a bei einer Beaufschlagung mit Überdruck nach außen gebogen. Dabei sei wiederum davon ausgegangen, dass der in Fig. 6 dargestellte Zustand der Klemm- und/oder Bremsvorrichtung 1 der druckbeaufschlagte Zustand ist.

10 Bei dieser Ausgestaltung verlaufen die Biegebereiche 3a im drucklosen Zustand im Wesentlichen parallel (abgesehen von der oben angesprochenen geringfügigen konvexen Ausbildung zur Definition einer Präferenzrichtung der Biegung bei Beaufschlagung der Beaufschlagungselemente 17 im drucklosen Zustand).

15 Es kann sich bei der in Fig. 6 dargestellten Vorrichtung 1 jedoch auch um eine Vorrichtung im drucklosen Zustand handeln. Diese Vorrichtung kann dann auch so verwendet werden, dass bei einer Beaufschlagung des Druckraums mit Unterdruck eine Bewegung der einzelnen Beaufschlagungselemente 17 nach innen erfolgt. Hierzu
20 müssten die Wandungen des Schlauchrings 47 in den Biegebereichen 3a jedoch so fest mit den Innenwandungen der Wandungselemente 3' verbunden sein, dass entsprechende einwärts gerichtete Kräfte auf die Biegebereiche übertragen werden können. Nach einer anderen, nicht näher dargestellten Ausführungsform können in den radialen Schlitten jedoch wiederum seitliche Dichtelemente gehalten sein, die eine Abdichtung der einzelnen
25 Druckräume zwischen den einzelnen Biegebereichen 3a bewirken.

Die Ausführungsform einer Klemm- und/oder Bremsvorrichtung nach Fig 7 entspricht weitestgehend in Fig. 6 dargestellten Ausführungsform, joch sind bei dieser Ausführungsform zwei kreisringförmige Dichtelemente 49 zwischen den kreisringförmigen,
30 radial geschlitzten Wandungselementen 3' gehalten. Die Fixierung der Dichtungsele-

mente 49 erfolgt im äußeren ringförmigen Bereich der Befestigungsbereiche 5 der Wandungselemente 3' und in den inneren Befestigungsbereichen 13 der einzelnen Wandungen 3.

5 Fig. 8 zeigt eine weitere Ausführungsform einer Klemm- und/oder Bremsvorrichtung 1, welche für das Klemmen bzw. Bremsen eines nicht dargestellten, im Querschnitt kreisförmigen Elements, beispielsweise einer axial bewegbaren Stange oder einer rotierbaren Welle geeignet ist. Selbstverständlich kann diese Ausführungsform auch so abgewandelt werden, dass Elemente mit anderen Querschnitten geklemmt bzw. gebremst werden
10 können.

Wie aus der perspektivischen Explosionsansicht in Fig. 8a ersichtlich, umfasst die Vorrichtung 1 ein Basiselement 7, welches als Gehäuse ausgebildet ist. Das Basiselement 7 kann Mittel zur Befestigung der Vorrichtung an einem weiteren Element aufweisen.

15 Das Gehäuse weist, wie in Fig. 8 dargestellt, vorzugsweise zwei Gehäusehälften auf, die in ihrem Inneren an beiden Seiten eines ringförmigen Schlauchelements 47 jeweils zwei radial geschlitzte Wandungselemente 3', ähnlich den Ausführungsformen in den Fig. 6 und 7, aufnehmen. Diese Wandungselemente 3' sind jedoch nicht fest miteinander
20 verbunden, sondern stützen sich mit ihrem Außenumfang an der Umfangswandung 55 der Gehäusehälften 51, 53 ab und mit ihrem Innenumfang bzw. mit den radial einwärts gerichteten Stirnflächen der einzelnen Wandungen 3, die durch die Schlitze voneinander getrennt sind, am Außenumfang eines in radialer Richtung federnden Beaufschlagungselements 17. Zur Erlangung der federnden Eigenschaft ist das ringförmige Beaufschlagungselement 17 vorzugsweise geschlitzt ausgebildet, so dass eine Veränderung des
25 Innendurchmessers bzw. der inneren geometrischen Abmessungen mit geringeren Kräften möglich ist, als bei einem ringförmig geschlossenen Beaufschlagungselement. Die Wandungselemente 3' sind so dimensioniert, dass sie im Ausgangszustand, d.h. im drucklosen Zustand des ringförmigen Schlauchelements 47 ohne ein in die Vorrichtung
30 eingesetztes zu klemmendes oder zu bremsendes Objekt, bereits eine vorbestimmte

Druckkraft auf das Schlauchelement 47 ausüben und dieses zusammendrücken. Bei einer Druckbeaufschlagung des Schlauchelementes 47 mit Überdruck werden die Wandungselemente 3' jeweils nach außen gebogen und nehmen maximal die in Fig. 8c dargestellte Endstellung ein. Die Endstellung ist durch die Innenwandung der jeweiligen Gehäusehälfte 51, 53 definiert. Die Wandungen der Gehäusehälften 51, 53 dienen dabei gleichzeitig als Schutz für die Umgebung bzw. Verhindern eine Zerstörung der Vorrichtung auch wenn der zulässige Druck, der für das Erreichen der Endstellung erforderlich ist, überschritten wird. Das Schlauchelement 47 dehnt sich bei einer Druckbeaufschlagung des Schlauchelementes 47 radial infolge der nachlassenden Kräfte, die von den Wandungselementen 3' im drucklosen Zustand auf das Beaufschlagungselement 17 ausgeübt werden. Die Wandungselemente 3' und das Beaufschlagungselement 17 müssen dabei hinsichtlich ihrer geometrischen Abmessungen und ihrer Materialeigenschaften so dimensioniert sein, dass sich ein ausreichender vorgegebener Federweg des Beaufschlagungselements 17 ergibt, falls ein vollkommenes Lösen des Objekts 39 gewünscht ist bzw. eine ausreichende vorgegebene Reduzierung der auf das Objekt 39 ausgeübten Klemm- oder Bremskraft. Das Beaufschlagungselement 17 kann dabei, wie in den Fig. 8b und 8c dargestellt, in einer ringnutähnlichen Ausnehmung 57 im Innenumfang der Gehäusehälften 51, 53 hinsichtlich seines radialen Federwegs geführt sein.

Durch die Verwendung von zwei Wandungselementen 3' beiderseits des Schlauchelementes 47 ergibt sich im Ausgangszustand eine höhere Klemm- oder Bremskraft als bei der Verwendung von jeweils einem einzigen Wandungselement beiderseits des Schlauchelementes. Selbstverständlich können jedoch beiderseits des Schlauchelementes 47 jeweils eine beliebige Anzahl von Wandungselementen 3 vorgesehen sein.

Selbstverständlich lässt sich das Merkmal eines federnden, ringförmigen Beaufschlagungselements, das vorzugsweise geschlitzt ausgebildet ist, auch mit Merkmalen der vorhergehenden Ausführungsformen, insbesondere nach den Fig. 6 und 7, kombinieren.

Fig. 9 zeigt eine weitere Ausführungsform einer Klemm- und/oder Bremsvorrichtung 1 zur Klemmung eines linearen Objekts 39, beispielsweise einer Schiene,, welche einen im Querschnitt H-förmigen Grundkörper 59, ähnlich Fig. 1 der WO 01/34990 A1 der Anmelderin, umfasst, wobei die beiden Wandungen jedoch nicht mit den oberen Schenkeln des Grundkörpers 59 einstückig verbunden sind, sondern an diesen anliegen und diese beaufschlagen. Die Wandungen können, wie in Fig. 9 dargestellt, in einer Längsnut 61 in den Innenseiten der Schenkel des Grundkörpers 59 gehalten sein. Zwischen den seitlichen Endbereichen der Wandungen 3 ist ein Abstands- und/oder Dichtelement 43 vorgesehen, welches die seitliche Abdichtung der Längsseiten der Wandungen 3 bewirkt. Das Abstands- und/oder Dichtelement 43 kann separat hergestellt und bei der Montage der Vorrichtung 1 zwischen die Wandungen 3 eingelegt oder z.B. durch das Einspritzen einer Dichtmasse zwischen die Wandungen 3 oder in die Längsnut 61 hergestellt werden. An den Stirnseiten der Wandungen sind nicht dargestellte weitere Dichtelemente vorgesehen, beispielsweise ähnlich den Dichtelementen 23 der in Fig. 1 dargestellten Ausführungsform.

Der Grundkörper 59 ist in Bezug auf das zu klemmende oder bremsende Objekt so ausgelegt, dass die Klemm- und/oder Bremsbereiche des H-förmigen Grundkörpers das Objekt 39 vollständig freigeben oder eine geforderte minimale Kraft auf das Objekt ausüben, wenn der Raum zwischen den Wandungen mit einem maximal zulässigen Arbeitsdruck beaufschlagt wird. Im drucklosen Zustand des abgedichteten Raums zwischen den Wandungen 3 üben die Wandungen eine solche Kraft auf die Schenkel des Grundkörpers aus, dass die oberen Schenkel flexibel und reversibel nach außen und damit die unteren Schenkel und die Klemm- und/oder Bremsbereiche nach innen gebogen werden. Auf diese Weise wird im drucklosen Zustand von den entsprechend steifen Wandungen 3 auf die oberen Schenkel des Grundkörpers 59 und damit von den Klemm- und/oder Bremsbereichen der unteren Schenkel des Grundkörpers eine vorbestimmte Kraft auf das Objekt 39 ausgeübt. Der Grundkörper ist dabei in einem Gelenkbereich, der sich im dargestellten Beispiel im Bereichs des Übergangs der waagrechten Wandung in die vertikalen Schenkel des Grundkörpers befindet, entsprechend federnd und

reversibel biegebar ausgebildet. Durch eine entsprechende Dimensionierung der Schenkel des Grundkörpers lässt sich ein Hebelverhältnis festlegen, das eine Übersetzung oder Untersetzung der auf die oberen Schenkel ausgeübten Kräfte bewirkt.

- 5 Der Grundkörper 59 kann in der Nomenklatur der vorstehend beschriebenen Ausführungsformen auch als Beaufschlagungselement 17, welches integriert mit dem Basis-
element 7 ausgebildet ist, bezeichnet werden, wobei zusätzlich eine mechanische He-
belübersetzung bzw. -untersetzung integriert sein kann.
- 10 Die Beaufschlagungselemente der Ausführungsformen nach den Fig. 8 und 9 sind je-
doch gegenüber den Beaufschlagungselementen nach den Fig. 1 bis 7 elastisch federnd
ausgebildet, wobei im druckreduzierten bzw. drucklosen Zustand eine Reduzierung der
Klemm- oder Bremskräfte auf das Objekt bzw. eine Freigabe des Objekts dadurch er-
folgt, dass vom federnden Beaufschlagungselement Kräfte erzeugt werden, die den von
15 den Wandungen auf das Beaufschlagungselement ausgeübten Kräften entgegenwirken.
Dies gilt zumindest für den Fall, dass bei einer ausreichenden Druckbeaufschlagung des
Raums zwischen den Wandungen oder Wandungselementen diese so weit gebogen
werden können, dass das Objekt vollständig freigegeben wird (in diesem Fall wäre das
Objekt zumindest bei einem vollständigen Aufheben der Kräfte, die von den Wandun-
20 gen auf das Beaufschlagungselement ausgeübt werden, frei beweglich).
- Es ist jedoch auch möglich, dass das Beaufschlagungselement in Bezug auf das zu
klemmende oder zu bremsende Objekt so ausgebildet ist, dass ohne die Ausübung von
Kräften durch die Wandungen oder Wandungselemente bereits Kräfte auf das Objekt
25 übertragen werden (das Beaufschlagungselement wird in diesem Fall bereits durch das
Objekt elastisch federnd verformt, auch wenn von den Wandungen keine Kräfte im
Sinne einer Klemmung oder Bremsung auf das Beaufschlagungselement ausgeübt wer-
den). Im drucklosen Zustand werden dann von den Wandungen oder Wandungsele-
menten zusätzliche Kräfte im Sinne einer Klemmung oder Bremsung auf das Beauf-

schlagungselement ausgeübt, die bei einer Druckbeaufschlagung ganz oder teilweise aufgehoben werden können.

- 5 Selbstverständlich sind auch eine Vielzahl andersartig ausgebildeter Grundkörper denkbar. Beispielsweise kann ein im Querschnitt U-förmiger Grundkörper verwendet werden, wobei die beiden Wandungen zwischen den Schenkeln des U vorgesehen sind. Die Schenkel des U biegen sich dann bei einer Druckbeaufschlagung des Zwischenraums zwischen den Wandungen federnd nach innen. Befinden sich die Klemm- und/oder Bremsbereiche ebenfalls zwischen den Schenkeln des U, so wird bei dieser Ausführungsform bei einer Druckbeaufschlagung eine (erhöhte) klemmende oder bremsende Wirkung erzielt. Befinden sich die Klemm- und/oder Bremsbereiche außen den Schenkeln des U, so wird bei Druckbeaufschlagung eine Verringerung oder ein vollständiges Aufheben der auf das Objekt übertragenen Kräfte bewirkt.
- 10
- 15 Abschließend sei daraufhin gewiesen, dass sämtliche Merkmale, die vorstehend in Verbindung mit einzelnen bestimmten Ausführungsformen näher erläutert sind, auch mit anderen Ausführungsformen einsetzbar sind, soweit dies sinnvoll ist. Beispielsweise können selbstverständlich auch die Ausführungsformen nach den Fig. 6 und 7 entsprechende Anschläge zur Begrenzung der Biegebewegungen der Biegebereiche 3a der einzelnen Wandungen 3 aufweisen.
- 20

Schutzansprüche

5 1. Klemm- und/oder Bremsvorrichtung

a) mit einem Basiselement (7), welches über wenigstens zwei benachbarte Wandungen (3) fest mit einem Beaufschlagungselement (17) verbunden ist, über welches die erzeugten Klemm- und/oder Bremskräfte auf ein Objekt (39) übertragbar sind,

10

b) wobei die wenigstens zwei benachbarten Wandungen (3) einen mit Überdruck oder Unterdruck beaufschlagbaren im Wesentlichen abgedichteten Druckraum definieren,

15

c) wobei die wenigstens zwei Wandungen (3) jeweils einen Biegebereich (3a) aufweisen, der so zugfest und dennoch so elastisch biegebar ausgebildet ist, dass die Biegebereiche (3a) zwischen dem Basiselement (7) und dem Beaufschlagungselement (17) ein federndes Element bilden, und

20

d) dass über das Beaufschlagungselement (17) im drucklosen Einbauzustand der Klemm- und/oder Bremsvorrichtung (1) eine vorbestimmte Klemm- und/oder Bremskraft auf das Objekt (39) ausübbar ist, und

25

e) wobei die wenigstens zwei Wandungen (3) und deren Biegebereiche (3a) so gestaltet sind, dass bei einer Beaufschlagung des Druckraums mit Überdruck oder Unterdruck in Folge einer Änderung der Krümmung der Biegebereiche (3a) eine Änderung der durch das Beaufschlagungselement (17) auf das Objekt (39) übertragbaren Klemm- und/oder Bremskräfte bewirkt

wird oder eine Bewegung des Beaufschlagungselements (17) in Richtung auf das Basiselement (7) oder von diesem weg erfolgt.

2. Klemm- und/oder Bremsvorrichtung

5

- a) mit einem Basiselement (7) und einem Beaufschlagungselement (17), über welches die erzeugten Klemm- und/oder Bremskräfte auf ein Objekt (39) übertragbar sind, sowie wenigstens zwei benachbarte Wandungen (3), welche mit jeweils einem Endbereich des Basiselement (7) und des Beaufschlagungselement (17) beaufschlagen,

10

- b) wobei die wenigstens zwei benachbarten Wandungen (3) einen mit Druck oder Unterdruck beaufschlagbaren im Wesentlichen abgedichteten Druckraum definieren,

15

- c) wobei die wenigstens zwei Wandungen (3) jeweils einen Biegebereich (3a) aufweisen, der so zugfest und dennoch so elastisch biegebar ausgebildet ist, dass die Biegebereiche (3a) zwischen dem Basiselement (7) und dem Beaufschlagungselement (17) ein federndes Element bilden, und

20

- d) dass über das Beaufschlagungselement (17) im drucklosen Einbauzustand der Klemm- und/oder Bremsvorrichtung (1) eine vorbestimmte Klemm- und/oder Bremskraft auf das Objekt (39) ausübbar ist, und

25

- e) wobei die wenigstens zwei Wandungen (3) und deren Biegebereiche (3a) so gestaltet sind, dass bei einer Beaufschlagung des Druckraums mit Überdruck oder Unterdruck in Folge einer Änderung der Krümmung der Biegebereiche (3a) eine Änderung der durch das Beaufschlagungselement (17) auf das Objekt (39) übertragenen Klemm- und/oder Bremskräfte bewirkt

wird oder eine Bewegung des Beaufschlagungselements (17) in Richtung auf das Basiselement (7) oder von diesem weg erfolgt.

3. Vorrichtung nach Anspruch 1 oder 2, **dadurch gekennzeichnet**, dass die Wandungen (3) und deren Biegebereiche (3a) so ausgebildet und dimensioniert sind, dass bei einer Beaufschlagung des Druckraums mit Über- oder Unterdruck in Folge einer Vergrößerung der Krümmung der Biegebereiche (3a) eine Reduzierung der durch das Beaufschlagungselement (17) auf das Objekt (39) übertragenen Klemm- und/oder Bremskräfte bewirkt wird oder eine Bewegung des Beaufschlagungselements (17) in Richtung auf das Basiselement (7) erfolgt
4. Vorrichtung nach einem der vorhergehenden Ansprüche, **dadurch gekennzeichnet**, dass die Biegebereiche (3a) im drucklosen Zustand im Wesentlichen parallel verlaufen, und vorzugsweise einen geringen Abstand aufweisen, der im Bereich von 0,1 mm bis 10 mm, vorzugsweise von 1 mm bis 5 mm liegt.
5. Vorrichtung nach einem der vorhergehenden Ansprüche, **dadurch gekennzeichnet**, dass die Wandungen (3) als separate Teile ausgebildet sind und einen Befestigungsbereich (5) aufweisen, mit welchem die Wandungen (3), vorzugsweise druckdicht mit dem Basiselement (7) verbunden sind, oder dass die Befestigungsbereiche (5) so gestaltet sind, dass sie nach dem vorzugsweise druckdichten Verbinden miteinander das Basisteil (7) bilden.
6. Vorrichtung nach Anspruch 5, **dadurch gekennzeichnet**, dass die Wandungen (3) im Bereich des Basiselements (7) jeweils einen rechtwinkelig abgewinkelten Befestigungsbereich (15) aufweisen und dass die Befestigungsbereiche (5) vorzugsweise druckdicht mit einem im Wesentlichen quer zu den Biegebereichen (3a) verlaufenden Basiselement (7) verbunden sind, das vorzugsweise eine Halteplatte umfasst.

7. Vorrichtung nach einem der vorhergehenden Ansprüche, **dadurch gekennzeichnet**, dass die Wandungen (3) als separate Teile ausgebildet sind und einen Befestigungsbereich (13) aufweisen, mit welchem die Wandungen (3) vorzugsweise druckdicht mit dem Beaufschlagungselement (17) verbunden sind, oder
5 dass die Befestigungsbereiche (13) so gestaltet sind, dass sie nach dem vorzugsweise druckdichten Verbinden miteinander das Beaufschlagungselement (17) bilden.
8. Vorrichtung nach einem der vorhergehenden Ansprüche, **dadurch gekennzeichnet**, dass der Druckraum an den Seitenbereichen der Wandungen (3) mittels
10 stumpf daran anschließender seitlicher Dichtelemente (23) abgedichtet ist, welche vorzugsweise aus Kunststoff oder Gummi bestehen.
9. Vorrichtung nach einem der Ansprüche 5 bis 8, **dadurch gekennzeichnet**, dass
15 zwischen den als separate Teile ausgebildeten Wandungen (3) im Bereich des Basiselements (7) und/oder des Beaufschlagungselements (17) ein Abstands- und/oder Dichtelement (19, 43) eingesetzt ist.
10. Vorrichtung nach einem der Ansprüche 8 und 9, **dadurch gekennzeichnet**, dass
20 sich ausgehend vom Basiselement (7) oder Beaufschlagungselement (17) ein Haltearm (25, 27) für das betreffende seitliche Dichtelement (23) in Richtung auf das Beaufschlagungselement (17) oder das Basiselement (7) erstreckt, wobei das seitliche Dichtelement (23) vorzugsweise zwischen den seitlichen Stirnflächen der
25 Wandungen (3) und dem Haltearm (25, 27) angeordnet ist.
11. Vorrichtung nach einem der vorhergehenden Ansprüche, **dadurch gekennzeichnet**, dass der Bewegungsweg der Biegebewegung der Biegebereiche (3a) Wandungen (3) bei Druckbeaufschlagung durch einen mechanischen Anschlag (45) begrenzt ist, wobei der Anschlag (45) vorzugsweise mit dem Basiselement (7)
30 verbunden ist.

12. Vorrichtung nach einem der vorhergehenden Ansprüche, **dadurch gekennzeichnet**, dass mit einem Basiselement (7) mehrere Beaufschlagungselemente (17) über jeweils zwei Wandungen (3) verbunden sind.
- 5
13. Vorrichtung nach einem Ansprüche 1 bis 12, **dadurch gekennzeichnet**, dass zwischen einem Basiselement (7) und einem Beaufschlagungselement (17) mehrere Paare von Wandungen (3) vorgesehen sind, welche mit jeweils einem Endbereich das Basiselement (7) und mit einem anderen Endbereich das Beaufschlagungselement beaufschlagen.
- 10
14. Vorrichtung nach Anspruch 12 Oder 13, **dadurch gekennzeichnet**, dass das Basiselement (7) ringförmig, vorzugsweise kreisringförmig ausgebildet ist.
- 15
15. Vorrichtung nach Anspruch 12 oder 12 und 14, **dadurch gekennzeichnet**, dass die Beaufschlagungselemente (17) innerhalb des Basiselements (7) angeordnet sind und vorzugsweise einen kreisringförmigen Klemmbereich definieren.
- 20
16. Vorrichtung nach Anspruch 13 oder 13 und 14, **dadurch gekennzeichnet**, dass das Beaufschlagungselement (17) innerhalb des Basiselements (7) angeordnet und ringförmig, vorzugsweise kreisringförmig und/oder geschlitzt, ausgebildet ist.
- 25
17. Vorrichtung nach einem der Ansprüche 12 bis 16, **dadurch gekennzeichnet**, dass die Paare von Wandungen (3) in jeweils einer Ebene liegen und eng benachbart sind
18. Vorrichtung nach Anspruch 17, **dadurch gekennzeichnet**, dass die Paare von Wandungen (3) durch zwei Wandungselemente gebildet sind, welche als ringförmige, vorzugsweise radial geschlitzte Platten ausgebildet sind und dass zumindest

in den Wandungsbereichen zwischen den Schlitten die Biegebereiche (3a) gebildet sind.

- 5 19. Vorrichtung nach Anspruch 18, **dadurch gekennzeichnet**, dass an den Endbereichen der Wandungen (3) jeweils ein Befestigungsbereich (13) vorgesehen ist, welcher mit dem jeweiligen Beaufschlagungselement (17) verbunden ist oder dieses bildet, und wobei der zusammenhängende Bereich der Wandungselemente einen weiteren Befestigungsbereich (5) bildet, der mit dem Basiselement (7) verbunden ist oder dieses bildet.
- 10 20. Vorrichtung nach einem der Ansprüche 12 bis 19, **dadurch gekennzeichnet**, dass zwischen den Wandungselementen zwei ringförmige Dichtelemente (49) vorgesehen sind, die einen gemeinsamen Druckraum für die Paare von Wandungen (3) bilden, wobei die Dichtelemente (49) vorzugsweise dichtend zwischen den Befestigungsbereichen (5, 13) der Wandungselemente gehalten sind.
- 15 21. Vorrichtung nach einem der Ansprüche 12 bis 19, **dadurch gekennzeichnet**, dass zwischen den Biegebereichen (3a) der Wandungselemente ein Schlauchringelement (47) vorgesehen ist, welches einen gemeinsamen Druckraum für die Paare von Wandungen (3) bilden.
- 20 22. Vorrichtung nach einem der Ansprüche 12 bis 21, **dadurch gekennzeichnet**, dass ein Wandungselement aus einem Paket mehrerer, vorzugsweise identisch ausgebildeter Teilwandungselemente besteht.
- 25 23. Vorrichtung nach einem der Ansprüche 12 bis 22, **dadurch gekennzeichnet**, dass das Basiselement (7) als im Wesentlichen geschlossenes, vorzugsweise zweiteiliges Gehäuse ausgebildet ist, in welchem die Wandungselemente aufgenommen sind, wobei vorzugsweise Innenwandungen des Gehäuses eine maximale Biegung der Biegebereiche der Wandungen begrenzen.
- 30

24. Vorrichtung nach Anspruch 23, **dadurch gekennzeichnet**, dass auch das ringförmige, vorzugsweise geschlitzte Beaufschlagungselement (17) im Gehäuse gehalten und hinsichtlich seiner radialen Dimensionsänderungen geführt ist.

5

25. Vorrichtung nach einem der Ansprüche 2 bis 24, **dadurch gekennzeichnet**, dass das Basiselement und das Beaufschlagungselement miteinander verbunden und als einstückiger Grundkörper (59) mit einem Klemm- und/oder Bremsbereich (63) ausgebildet sind, wobei die wenigstens zwei Wandungen (3) mit ihren Endbereichen den Grundkörper im drucklosen Zustand so beaufschlagen, dass durch eine elastische Verformung des Grundkörpers mittels des Klemm- und/oder Bremsbereichs eine Änderung der durch das Beaufschlagungselement (17) auf das Objekt (39) übertragbaren Klemm- und/oder Bremskräfte bewirkt wird oder eine Bewegung des Beaufschlagungselements (17) in Richtung auf das Basiselement (7) oder von diesem weg erfolgt.

10

15

26. Vorrichtung nach Anspruch 25, **dadurch gekennzeichnet**, dass der Grundkörper (59) im Wesentlichen H-förmig ausgebildet ist, dass die Klemm- und oder Bremsbereiche an den im Wesentlichen parallelen Schenkeln des Grundkörpers auf einer Seite des Mittelstegs des Grundkörpers vorgesehen sind und dass die Wandungen zwischen den parallelen Schenkeln des Grundkörpers auf der anderen Seite des Mittelstegs des Grundkörpers vorgesehen sind und diese beaufschlagen, wobei der Grundkörper im Bereich des Mittelstegs oder der Verbindungsbereiche des Mittelstegs mit den Schenkeln elastisch deformierbar ist.

20

25

27. Vorrichtung nach Anspruch 25, **dadurch gekennzeichnet**, dass der Grundkörper (59) im Wesentlichen U-förmig ausgebildet ist, dass die Klemm- und/oder Bremsbereiche an den im Wesentlichen parallelen Schenkeln des Grundkörpers vorgesehen sind und dass die Wandungen zwischen den parallelen Schenkeln des Grundkörpers vorgesehen sind und diese beaufschlagen, wobei der Grundkörper

30

im Bereich der Basis des U und/oder die Schenkel des U-förmigen Grundkörpers elastisch deformierbar ist.

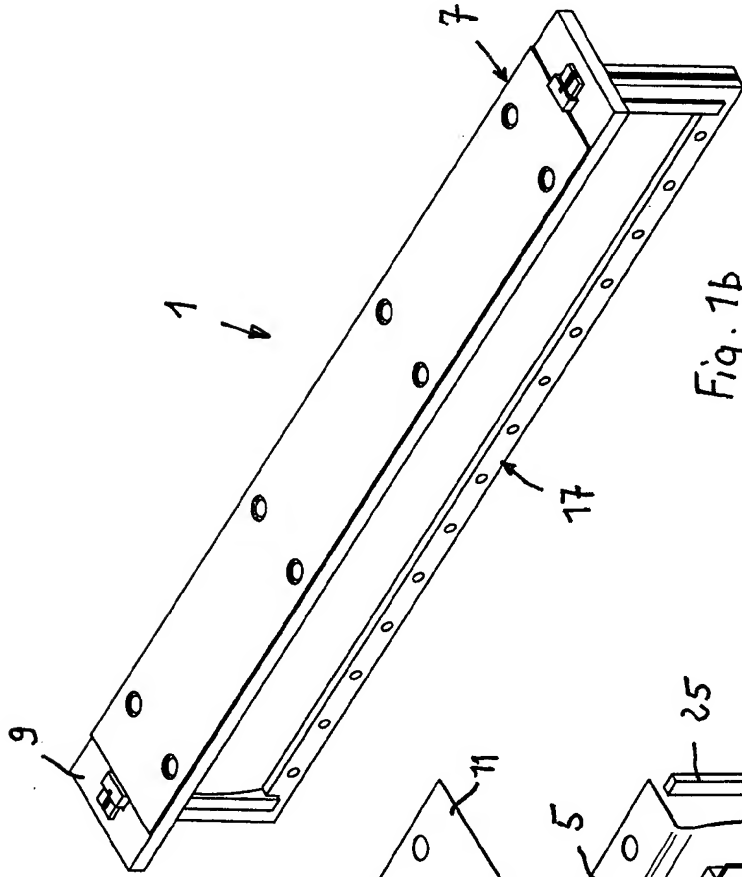


Fig. 1b

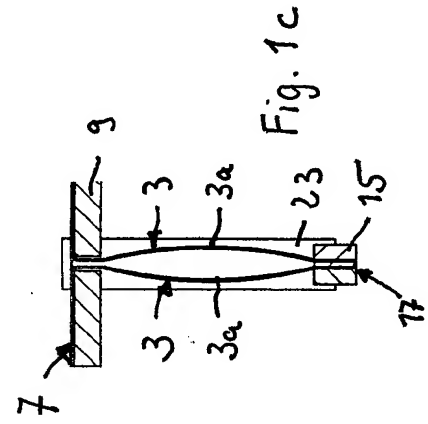


Fig. 1c

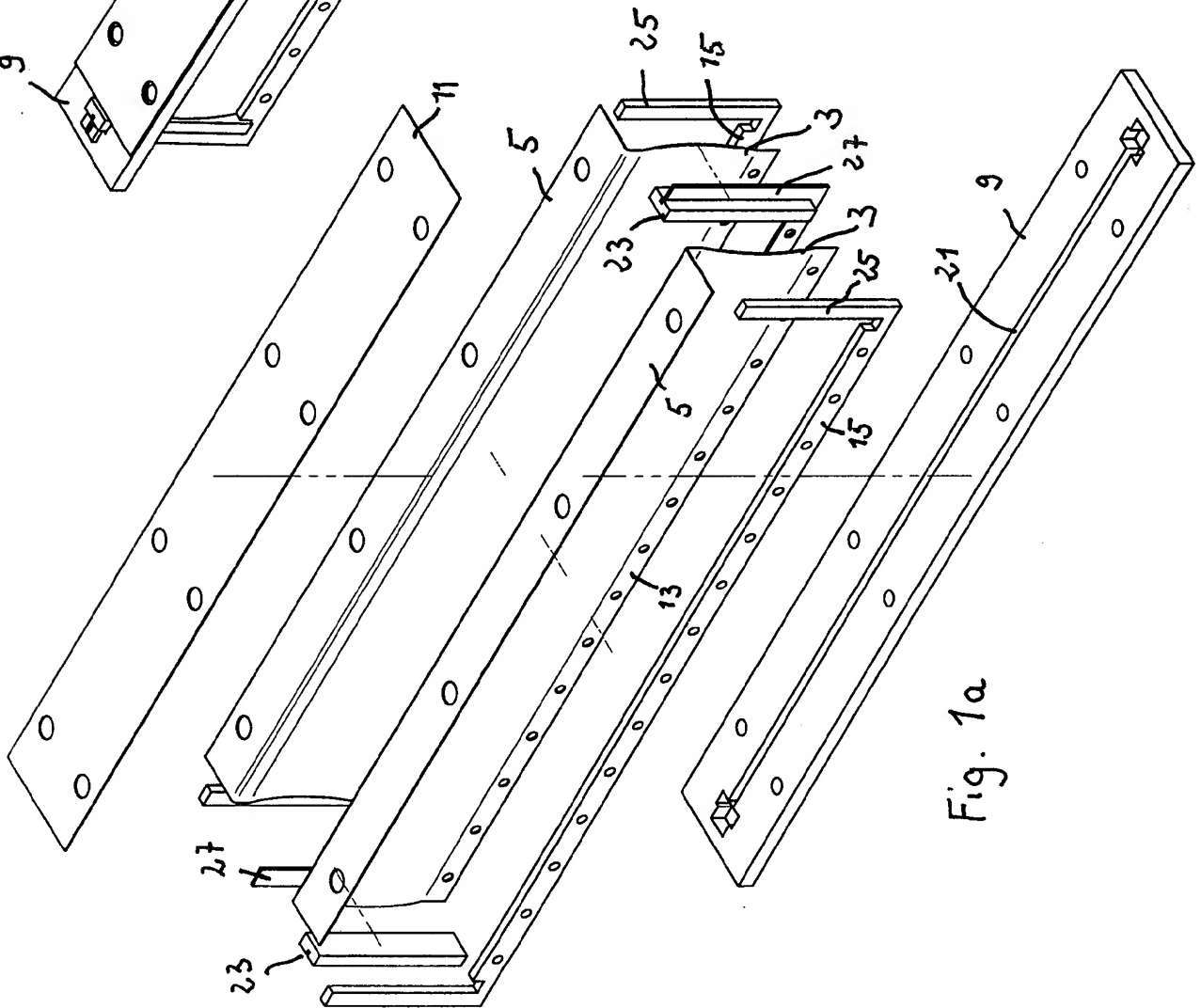
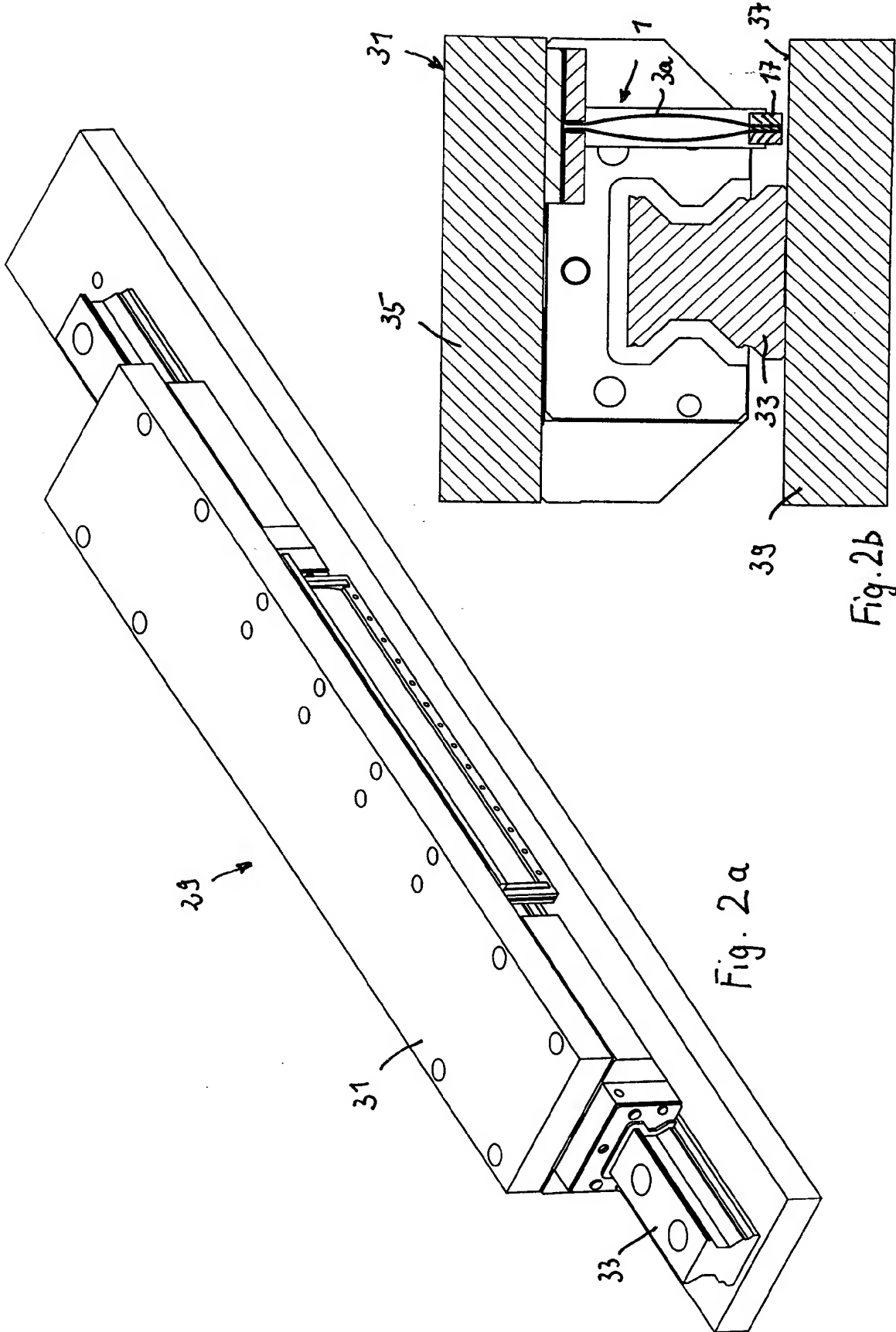
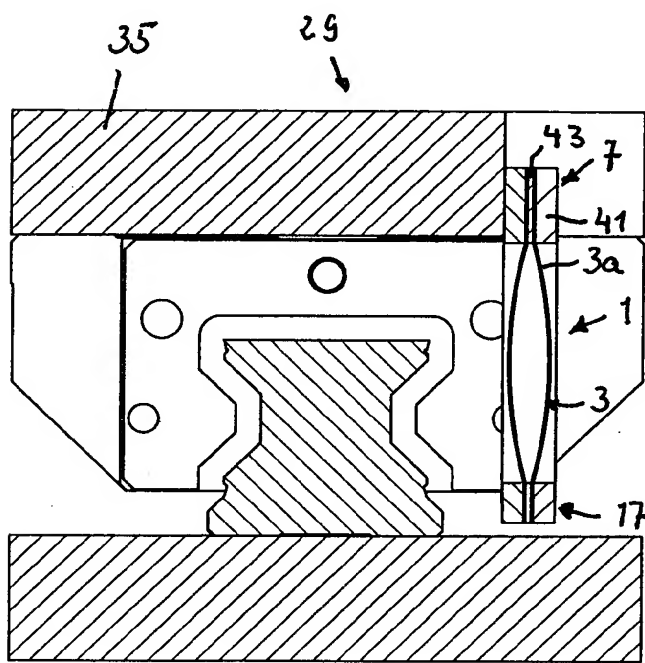
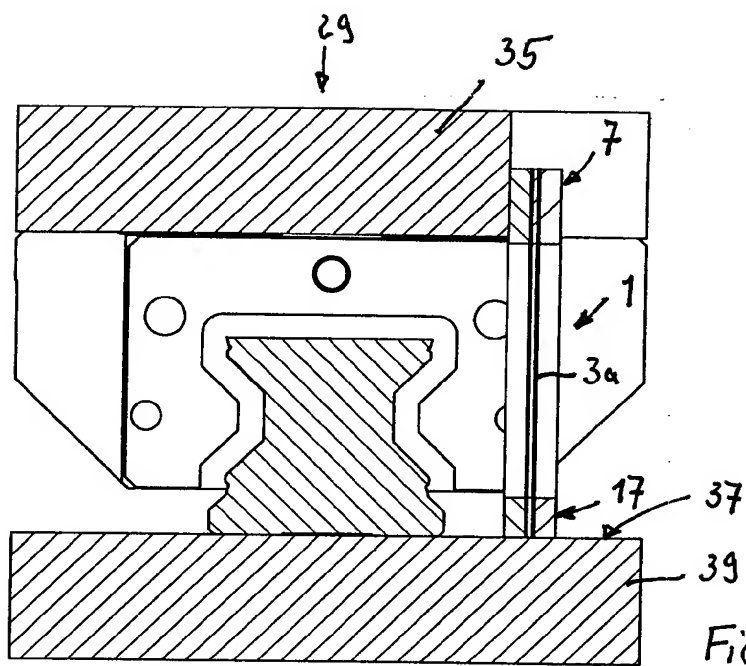
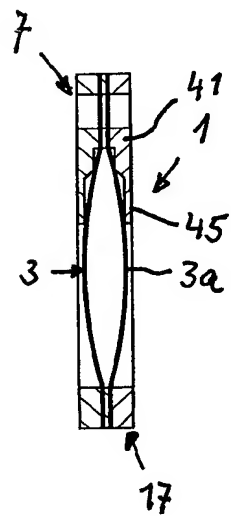
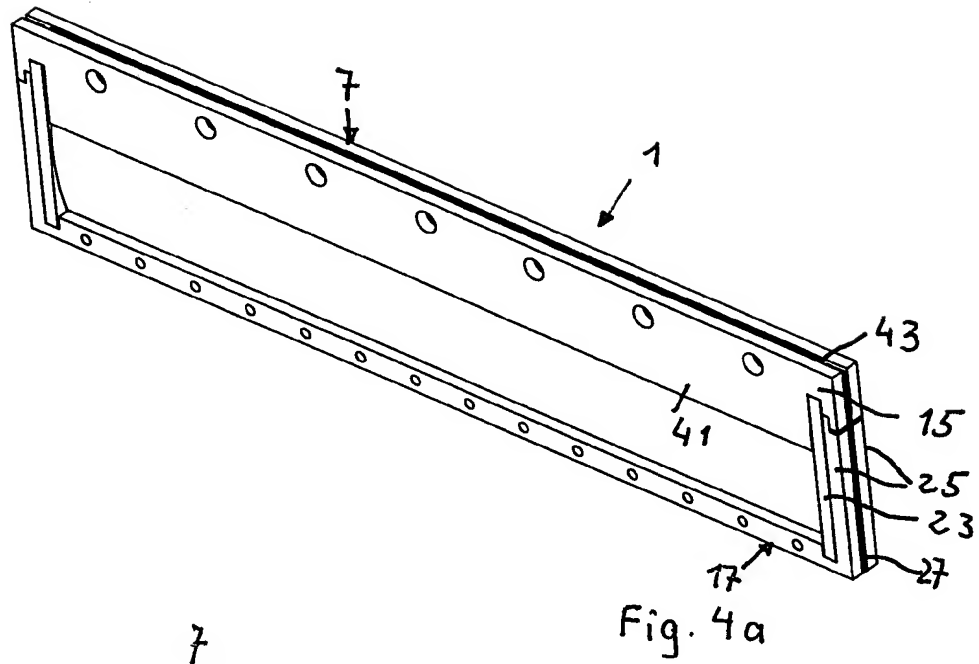
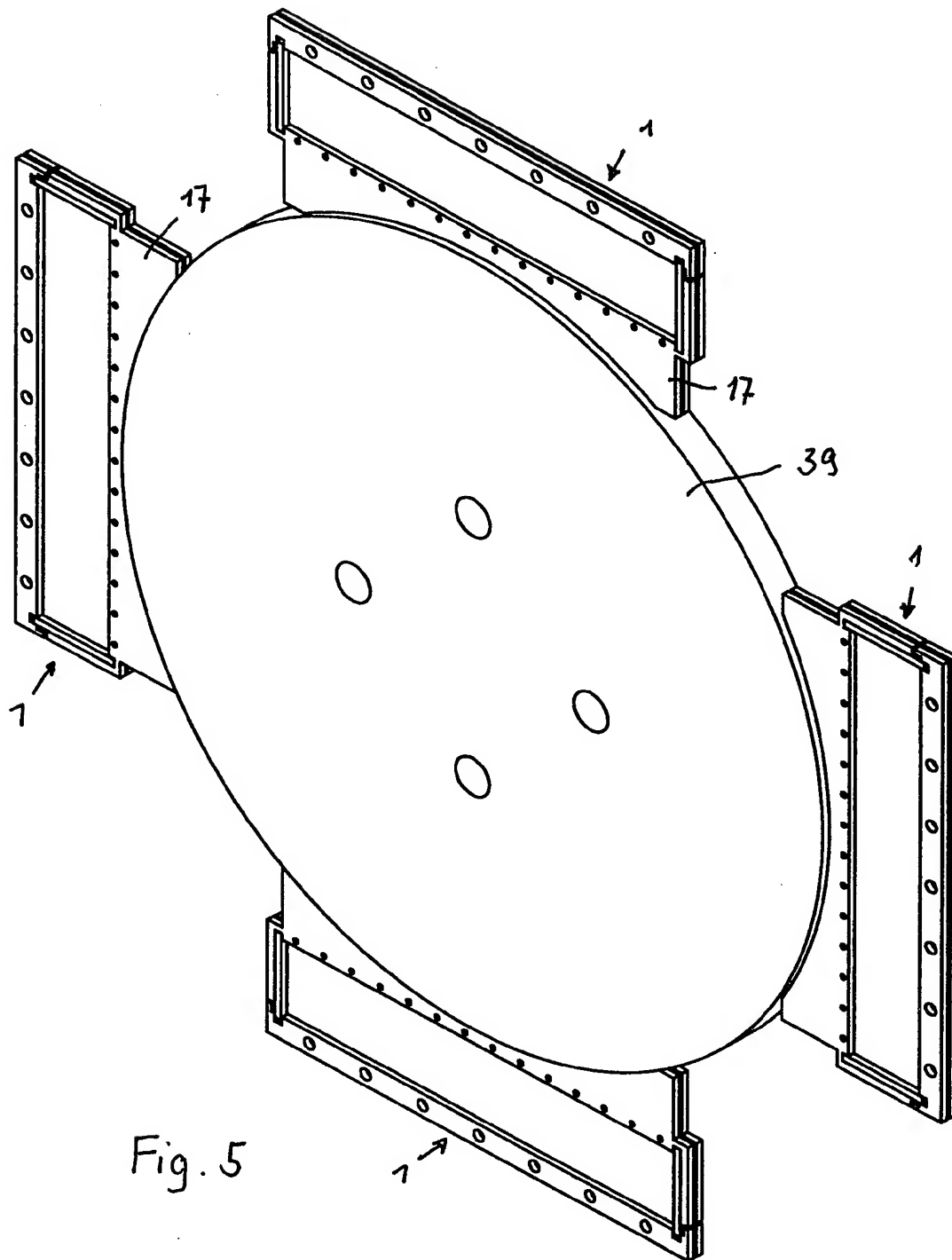


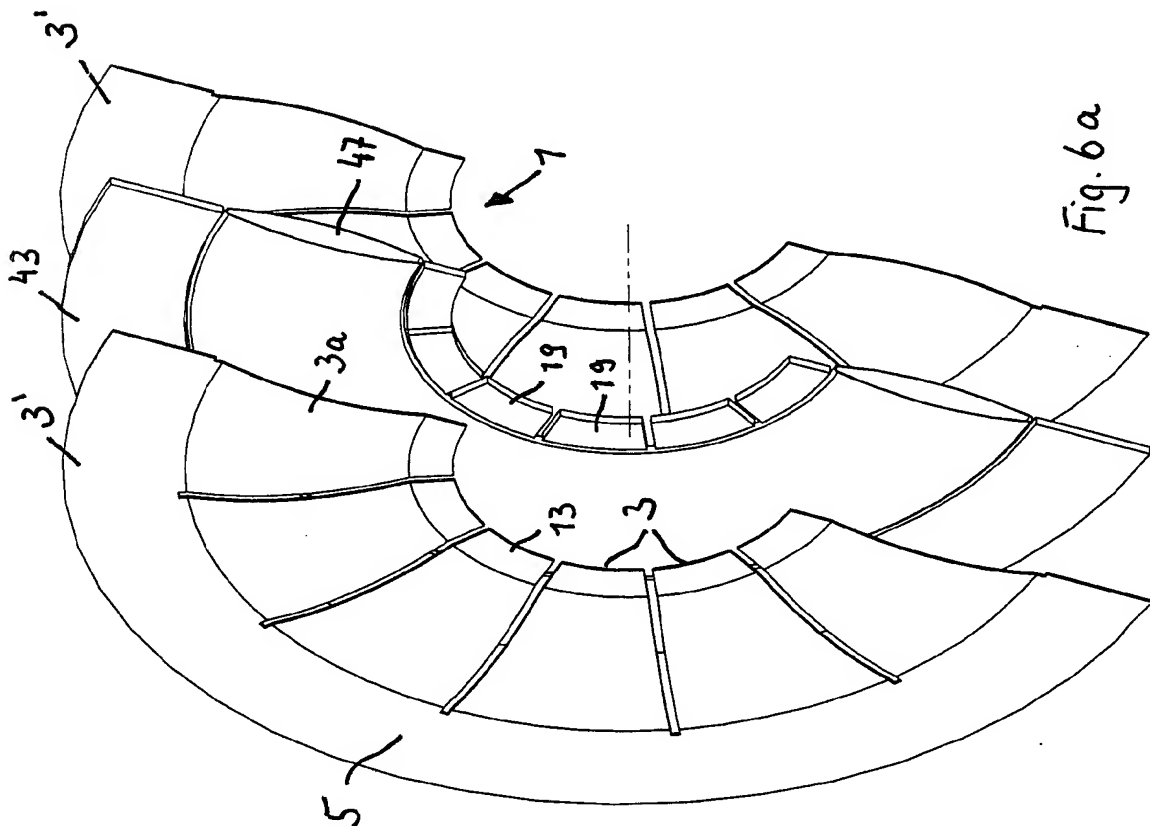
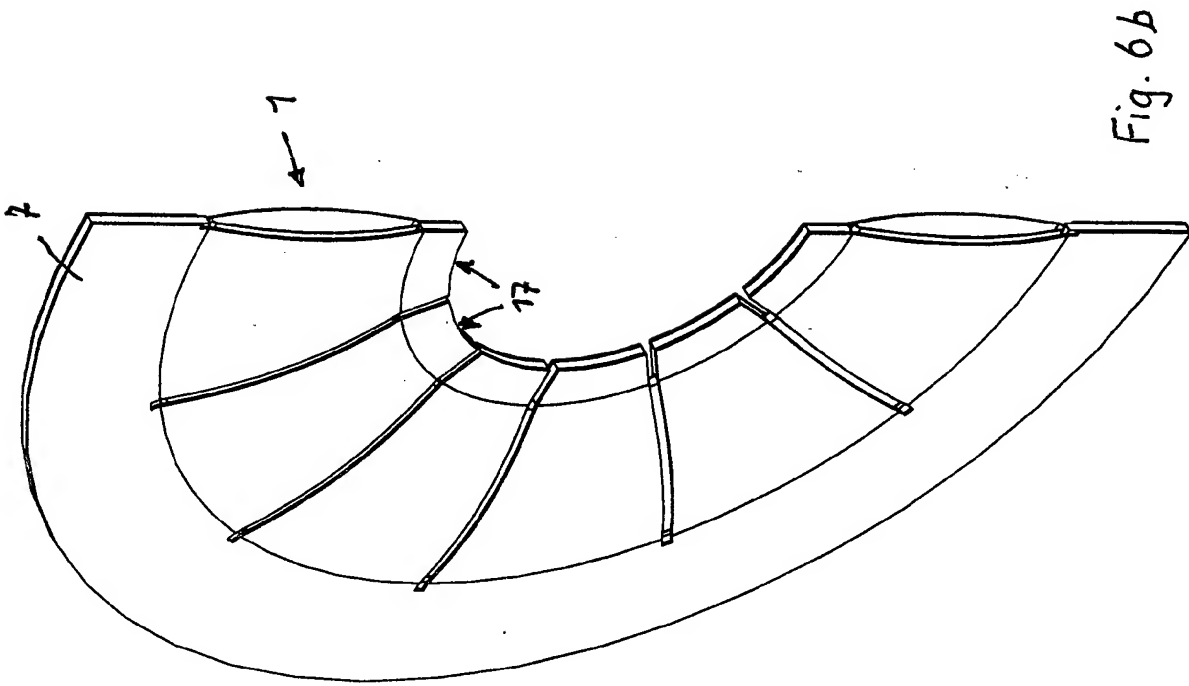
Fig. 1a

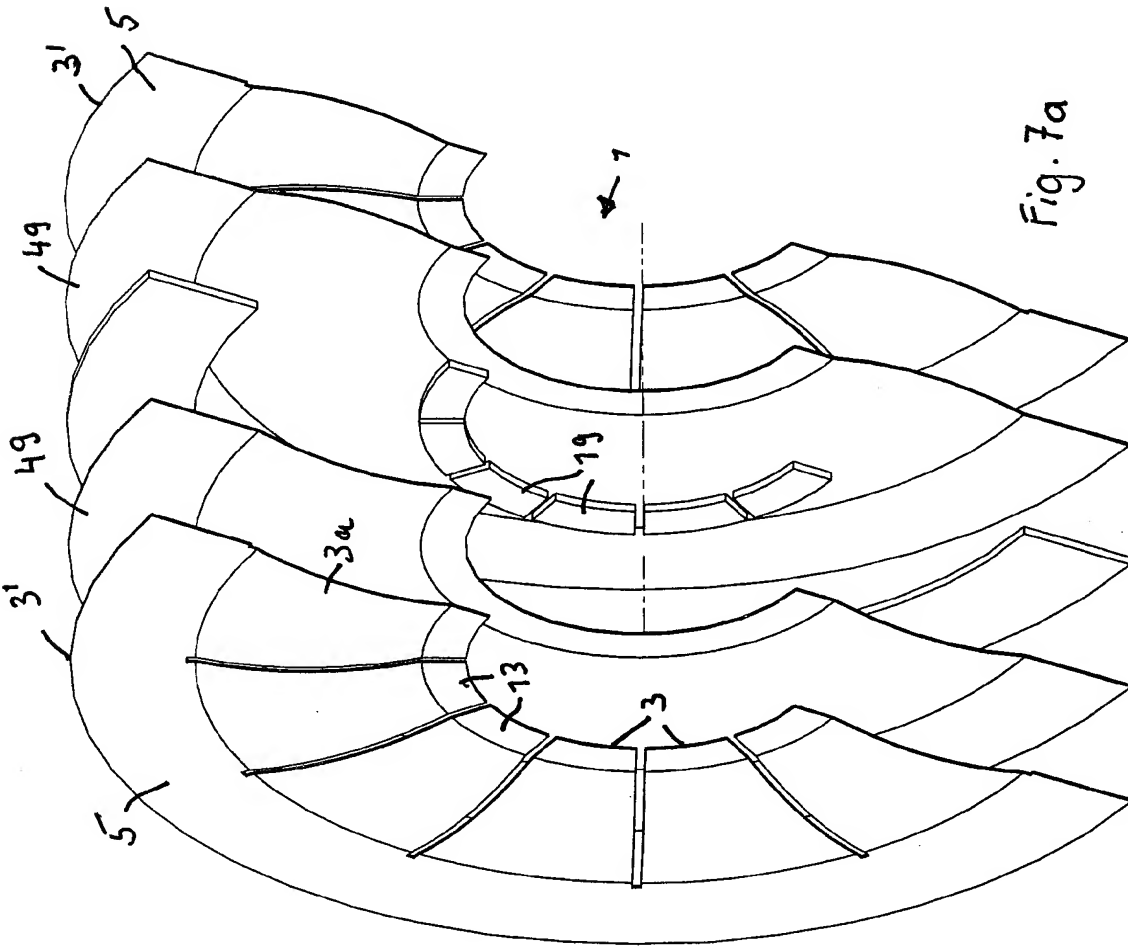
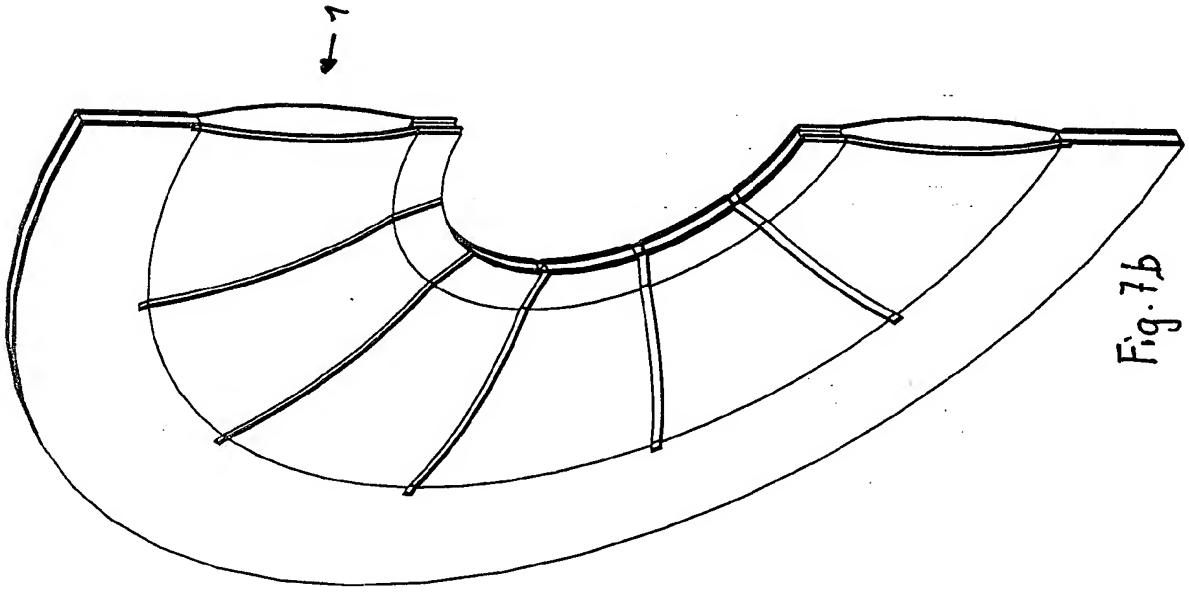












This diagram shows an exploded perspective view of a circular assembly. It consists of several layers: a top plate (53) with four circular holes, a middle section with multiple curved, overlapping plates (3'), a central ring (17), and a base plate (51) with eight circular holes. A small component (47) is shown near the base. A dashed line (7) indicates a cross-section or internal feature. A reference numeral 1 with an arrow points to the overall assembly.

Fig. 8a

DE 2003 06 924 U1

